

**MINISTERUL EDUCATIEI SI INVATAMINTULUI  
INSTITUTUL POLITEHNIC "TRAIAN VUIA" DIN TIMISOARA  
FACULTATEA DE ELECTROTEHNICA**

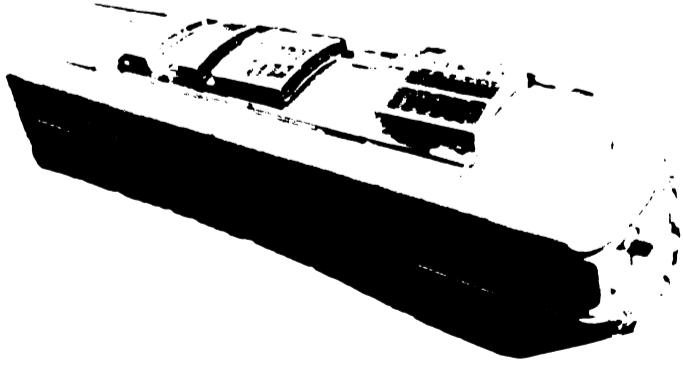
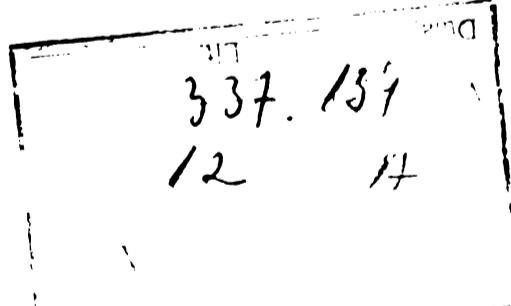
**ing. Irina Burdubuș**

**FRINAREA ELECTRODINAMICA A LOCOMOTIVELOR DIESEL - O NOUA  
METODA DE MODIFICARE A FORTEI DE FRINARE.**

**APLICATIE LA LOCOMOTIVA DIESEL ELECTRICA Co-Co 2100 C.P.**

**- TEZA DE DOCTORAT -**

**BIBLIOTECA CENTRALĂ  
UNIVERSITATEA  
"POLITEHNICA" TIMIȘOARA**



**Conducător științific,  
prof.dr.ing.Toma Dordes**

**- 1977 -**

C U P R I N S

pag.

INTRODUCERE	1
1. PREZENTARE GENERALA A PROBLEMEI	
1.1. Traficul feroviar. Tendinte actuale de dezvoltare.	5
1.2. Probleme ale traficului feroviar la viteze mari. FRINAREA	6
2. FRINAREA TRENURILOR	
2.1. Notiuni generale	11
2.2. Forța de frânare la obadă	11
2.3. Forța de frânare a trenului	12
3. TEORIA FRINARII ELECTRODINAMICE REOSTATICE	
3.1. Generalități privind frânarea electrodinamică	14
3.2. Caracteristicile frânrii electrodinamice	15
3.3. Frânarea electrodinamică reostatică a motoarelor serie de c.c.	17
3.3.1. Frânarea reostatică cu excitație serie	17
3.3.2. Frânarea reostatică cu excitație separată	19
3.3.3. Frânarea electrodinamică reostatică cu excitație separată și rezistență de stabilizare	24
3.3.4. Frânarea electrodinamică reostatică cu excitație separată și excitatoare compunute	25
4. DOTAREA LOCOMOTIVELOR DIESEL ELECTRICE CU FRINA ELECTRODINAMICA REOSTATICA	
4.1. Generalități privind locomotivele diesel electrice	27
4.2. Avantajele dotării cu frâna electrodinamica reostatică a locomotivelor diesel	31
4.3. Puterea frânei electrodinamice a locomotivelor diesel	33
4.4. Amplasarea utilajului de frânare electro- dinamică pe locomotivă	34

.//.

## II

4.5. Evoluția frînei electrodinamice în tractiune diesel	35
4.6. Locomotive diesel moderne cu frînă electrodinamică reostatică	42
4.6.1. Locomotive de manevră Transmisie c.c. - c.c.	42
4.6.2. Locomotive de linie Transmisie c.c. - c.c.	45
4.6.3. Locomotive cu transmisie c.a. - c.c.	48
4.6.4. Locomotive cu transmisie c.a. - c.a.	51
4.7. Frîna electrodinamică reostatică la locomotive diesel fabricate în RSR	52
5. CONCLUZII PRIVIND DOTAREA LDE CU FRINA ELECTRODINAMICA	55
6. O NOUA METODA DE MODIFICARE A FORTEI DE FRINARE ELECTRODINAMICA LA LDE CU TRANSMI- SIE c.c. - c.c.	
6.1. Solutia teoretică propusă	59
6.1.1. Schema de frînare electrodinami- că și principiul de modificare a forței de frînare	59
6.1.2. Determinarea relației de bază pentru stabilirea treptelor de modificare a fluxului	61
6.1.3. Stabilirea numărului de trepte de frînare electrodinamică	63
6.1.3.1. Metodă grafică de deter- minare a treptelor de excitație	64
6.2. Verificarea pe stand a generatorului principal	66
6.2.1. Determinarea t.e.m. induse de cîmpul remanent	66
6.3. Experimentarea pe locomotivă a "Metodei slăbirii de cîmp" pentru modificarea for- tei de frînare	67

• / / .

### *III*

<b>6.3.1. Frîna electrodinamică reostatică de cca. 300 kW.</b>	<b>67</b>
<b>6.3.1.1. Caracteristica de frînare <math>F_f = f(v)</math></b>	<b>68</b>
<b>6.3.1.2. Protecția</b>	<b>71</b>
<b>6.3.1.3. Construcția</b>	<b>71</b>
<b>6.3.1.4. Rezultatele experimentărilor</b>	<b>74</b>
<b>6.3.2. Frîna electrodinamică de cca. 1000 kW.</b>	<b>75</b>
<b>6.3.2.1. Datele tehnice ale frînei</b>	<b>76</b>
<b>6.3.2.2. Determinarea treptelor de excitație</b>	<b>77</b>
<b>6.3.2.3. Caracteristica de frînare</b>	<b>81</b>
<b>6.3.2.4. Construcția</b>	<b>83</b>
<b>6.3.2.5. Rezultatele experimentărilor</b>	<b>84</b>
<b>6.3.2.6. Creștarea echipamentului de frînare</b>	<b>86</b>
<b>6.4. CONCLUZII</b>	<b>87</b>
<b>7. REGIMUL TRANZITORIU AL FRINARII ELECTRODINAMICE LA MODIFICAREA SEVENTIALA A CURENTULUI DE EXCI- TATIE, PRIN METODA SLABIRII DE CIMP IN TREPTE.</b>	
<b>7.1. Ecuatiile regimului tranzitoriu</b>	<b>88</b>
<b>7.2. Studiul sistemului</b>	<b>91</b>
<b>7.2.1. Determinarea răspunsului în domeniul timp</b>	<b>91</b>
<b>7.2.1.1. Integrarea sistemului de ecuatii (7.2 + 7.9) prin metoda Runge Kutta</b>	<b>92</b>
<b>7.2.1.2. Determinarea analitică a soluțiilor sistemului de ecuații (7.9)</b>	<b>95</b>
<b>7.3. Aplicația calculului regimului tranzitoriu pentru elementele transmisiei electrice a LDE 1540 kW.(2100 CP)</b>	<b>96</b>
<b>7.3.1. Determinarea inductivității mașinilor electrice</b>	<b>96</b>
<b>7.3.2. Rezolvarea pe calculator numeric (Metoda Runge Kutta)</b>	<b>97</b>
<b>7.3.3. Performanțele sistemului</b>	<b>104</b>

.//.

## IV

7.3.3.1. Determinarea mărimilor caracteristice pt. $I_3-i_3(t)$	104
7.3.3.2. Determinarea mărimilor caracteristice pt. $I_4-i_4(t)$	105
7.3.3.3. Determinarea mărimilor caracteristice pt. $I_5-i_f(t)$	105
7.3.4. Determinarea soluțiilor analitice ale sistemului	105
7.4. Compararea rezultatelor obținute teoretic cu cele experimentale	112
8. CONCLUZII FINALE	119
9. ANEXE	122
Anexa I - Generator tip GCE 1100/10 Caracteristici principale	123
Anexa II - Motor de tractiune tip GDTM 533 Caracteristici principale	124
Anexa III - Calculul curentilor de excitare ai motoarelor de tractiune în re- gim de frânare la LDE 236.	125
Anexa IV - Calculul caracteristicii de frâna- re $F_f=f(v)$ la LDE 236	129
Anexa V - Fotografii ale modificărilor în mon- tajul LDE 236 pentru integrarea în construcție a frânei electrice	131
Anexa VI - Proces verbal de recepție LDE 286 - frână reostatică	135
Desen L1-758 - Frâna electrodinamică LDE 2100 CP.- forță, comandă și reglaj	136
Borderou L1-160/R <sub>5</sub> - Ans.gen.inst.electrică. Centralizator borderouri Ans.general inst.LDE 2100 CP. cu frânare reostazică	138
10. BIBLIOGRAFIE	139

## INTRODUCERE

Cresterea continuă a traficului feroviar, cu cerințe sporite privind viteza de circulație și grădinață a trenurilor, concomitent cu realizarea de componente fiabile, solicită proiectanții și constructorii de vehicule motoare la adoptarea și realizarea unor soluții tehnice corespunzătoare.

Vitezele mari de circulație, impun mijloace suplimentare pentru realizarea frângării trenurilor pe pante lungi la viteze mari (frâne de menținere), sau încetinirea mișcării trenului într-un timp scurt (frâne de încetinire), pentru diferite scopuri.

Prin eficacitatea sa la viteze mari, frâna electrodinamică s-a impus atenției beneficiarilor de locomotive. Utilizarea ei pe locomotive diesel are un caracter mai restrins, dat fiind complicațiile pe care le introduc alimentarea excitației motoarelor de tracțiune în regim de frânare, precum și mijloacele nespecifice pentru modificarea forței de frânare - la cea mai mare parte a locomotivelor diesel electrice existente.

Folosirea frângării electrodinamice și la locomotivele diesel este însă în momentul de față foarte actuală, dacă se are în vedere chiar și numai avantajul de a economisi o mare cantitate de saboți, deci o mare cantitate de metal.

Directivele Congresului al XI-lea al P.C.R. prevăd printre obiectivele fundamentale ale etapei următoare de dezvoltare a României Socialiste, crearea unui sistem unitar al transporturilor, în care transportul pe calea ferată va detine ponderea principală.

Tinând seama de avantajele frângării electrodinamice la locomotivele diesel și de faptul că în momentul de față Calea Ferată Română are în dotare peste 1500 locomotive diesel electrice, se poate avea în vedere modernizarea acestora la reparații, prin montarea frânei electrice. Acest lucru este în concordanță cu indicațiile conducerii superioare de partid și de stat, prin care se transmit unităților sociale sarcini de sporire a eficienței economice cu reduceri substantiale de consum de metal.

Ca urmare a celor de mai sus, prezenta lucrare și-a propus o documentare oarecum exhaustivă, ceeașind să prezinte pe această bază o teorie unitară pentru frânarea electrodinamică a locomotivelor diesel electrice, precum și metodele cunoscute pentru modificarea forței de frânare. În context se prezintă o nouă metodă de modificare a forței de frânare experimentată pe locomotiva diesel electrică Co-Co 1540 kW.(2100 CP).

În capitolul 1 se prezintă problema traficului feroviar la viteze mari cu implicațiile care conduc la măsuri suplimentare pentru frânarea trenurilor.

Capitolul 2 prezintă sumar noțiuni de frânare a trenurilor, necesare pentru calculul unei frâne electrodinamice.

Capitolul 3 reunește într-o formă sintetică și unitară teoria frânării electrodinamice a motorului de tractiune evidențiindu-se modul de actionare în vederea obținerii unei forțe de frânare reglabile.

În capitolul 4 se prezintă pentru prima oară în literatură de specialitate o cercetare documentară amplă asupra dotării locomotivelor diesel-electrice cu frână electrodinamică reostatică. Cercetarea reunește realizările de început cu cele care au evoluat odată cu modernizarea transmisiilor locomotivelor diesel electrice.

Capitolul 5 are ca scop de a pune în evidență metoda propusă pentru modificarea forței de frânare la locomotivele diesel electrice cu transmisie c.c. - c.c., ca fiind cea mai simplă și economică.

Capitolul 6 prezintă noua metodă de modificare a forței de frânare electrodinamică la locomotivele diesel, pornindu-se de la ideea că un generator cu caracteristică concavă la tensiune de comandă a excitării constante și autoreglează tensiunea la bornele odată cu variația sarcinii.

Se stabilesc relații analitice și metode grafice pentru determinarea curentilor de excitare ai motoarelor de tractiune în regim de frânare.

Se prezintă experimentările care au verificat regimul stationar al metodei propuse. Pentru experimentare s-au folosit mașinile electrice ale transmisiei LDE 1540 kW. (2100 CP)

Se prezintă frâna electrodinamică experimentală montată pe o grupă de motoare (LDE 136) care a avut ca scop să verifice stabilitatea sistemului de mașini electrice ale transmisiei precum și soluția de dimensionare și montare (răcire) a rezistorului de frânare.

Se prezintă frâna electrodinamică de 1000 kW. (LDE 286) executată pentru prima oară în țară și care a fost proiectată integral după concepția proprie a autorului acestei lucrări.

Probele efectuate, precum și utilizarea actuală a frânei, au confirmat valabilitatea metodei de modificare a forței de frânare propuse, precum și utilitatea dotării locomotivei diesel electrice cu o frână electrodinamică. Soluția de montaj aleasă la LDE 1540 kW. (2100 CP) pentru echipamentul de frânare - minim datorită metodei de modificare a forței de frânare - este de natură a face posibilă oricând - cu minimum de modificări, montarea la reparații a unei frâne de cca. 1500 kW.

In momentul de față LDE 286, echipată cu o frână electrodinamică de 1000 kW., se află în dotarea Depoului Craiova care folosește această frână la încetinire înainte de intrare în stații.

In capitolul 7 se stabilește sistemul de ecuații al regimului tranzitoriu electromagnetic al grupului de mașini electrice ce participă la procesul de frânare electrodinamică.

Prin metode de investigare moderne se face studiul teoretic al regimului tranzitoriu și se compară rezultatele obținute teoretic cu cele înregistrate practic.

Se prezintă comparativ înregistrările regimului tranzitoriu electromagnetic de frânare electrodinamică, făcute pe LDE 286 la modificarea forței de frânare prin metoda propusă și cele obținute prin reglarea în același scop, a excitatiei separate a generatorului principal cu ajutorul unui regulator electronic executat de I.C.P.E. Bucuresti și experimentat pe acesta locomotivă. Rezultatele obținute sunt aproximativ identice ceea ce revine în sprijinul metodei propuse.

Capitolul 8 concluzionează asupra întregii lucrări sesizând următoarele aspecte:

- valabilitatea ipotezelor care au stat la baza soluției pentru modificarea forței de frânare,
- reușita realizării practice a frânei electrodinamice de 1000 kW. pe LDE 286 - realizare pentru prima dată în țară,
- caracterul aplicativ în industrie,
- tratarea teoretică completă a regimului staționar și tranzitoriu al frânării prin transmisie la locomotivele diesel cu transmisie c.c. - c.c.,
- efectele economice posibile a se realiza prin generalizarea soluției propuse pentru locomotivele diesel electrice de 1540 kW. (2100 CP) din parcul CFR.

\*

\* \* \*

## 1. PREZENTAREA GENERALA A PROBLEMEI

### 1.1. Traficul feroviar. Tendinte actuale de dezvoltare

Antrenată în procesul intens de dezvoltare științifică și tehnico-materială, care caracterizează toate domeniile de activitate ale societății moderne, majoritatea administrațiilor de cale ferată din lume, se preocupă de crearea condițiilor pentru realizarea cerințelor actuale ale transportului feroviar [1]. Aceste cerințe se concretizează prin sporirea în ritm accelerat a capacităților de transport, în condiții depline de siguranță și confort, la un preț de cost minim.

Intrucât sporirea lungimii trenurilor nu este posibilă peste o anumită limită, determinată de lungimea liniilor de garare din stații, iar creșterea tonajelor vagoanelor este și ea limitată de sarcina maximă pe osie admisă de cale [2] cerințele traficului feroviar modern se urmăresc să fie înăpătuite prin:

- modernizarea structurii tractiunii (locomotive, vagoane, rame, etc.)
- sporirea capacitaților de putere, care atrage după sine sporirea tonajelor remorcate. (Creșterea puterii instalate în locomotive: 2940 kW și 4400 kW în perspectivă)
- sporirea vitezelor de circulație (conturate încă de la sfârșitul anului 1971 la: 120 km/h pentru trenuri de marfă obisnuite, 160 km/h pentru trenuri accelerate și 200 km/h pentru trenuri rapide)
- modernizarea liniilor actuale de cale ferată, pentru a suporta regimurile dinamice grele, determinate de sporirea sarcinii pe osie și a vitezei de circulație (micșorarea distanțelor între traverse, mărirea razelor de curbură, etc.)
- extinderea automatizării sub aspecte multiple
- realizarea unor mijloace suplimentare de siguranță în mers a întregului ansamblu de tractiune (instalații suplimentare de frânare, instalații de control automat al mersului, etc.)

- studii și cercetări în diferite ramuri ale tractiunii (sisteme moderne de tractiune și frânare, studiul aderenței, studiul aparatelor de rulare, al cutiei, etc.) [3]

Liniile directoare ale traficului feroviar, enumerate mai sus, au condus la tipizări ale sistemului de tractiune convenționale (care folosesc aderență dintre roată și șină-diesel, cu turbină cu gaze, electrică) și neconvenționale (cu pernă de aer, electrică cu motor de inducție liniar), la specializarea sistemelor de tractiune în funcție de limita de viteză constructivă (tractiune diesel pînă la 160 km/h, tractiune electrică pînă la 200 km/h, tractiune cu turbină cu gaze și transmisie electrică peste 200 km/h, cu limita atinsă pînă în prezent de cca. 300 km/h, [4], etc. Dar din toate aceste aspecte ale căilor de influență asupra exploatarii feroviare moderne, se va reține în atenție problema sporirii vitezelor de circulație a trenurilor, deoarece de ea se leagă dezvoltarea sistemelor de frânare moderne, printre care și frânarea electrodinamică a locomotivelor diesel electrice.

### 1.2. Probleme ale traficului feroviar la viteze mari FRINAREA.

Crescerea importantă a vitezelor de circulație a trenurilor, se datorează în principal introducerii în exploatare feroviară a noilor mijloace de tractiune electrice, diesel, cu turbină cu gaze, care cuprind în construcția lor actuală, elemente cu performanțe superioare din punct de vedere dinamic și cu fiabilitate mare.

Elemente de importanță din construcția locomotivelor asupra căror să-a intervenit (prin studii și cercetări), ca urmare a sporirii vitezelor de circulație, se pot enumera: configurația exterioară (cu reconsiderarea rezistențelor de mers), aparatelor de rulare (îmbunătățirea prin toate mijloacele a proprietăților de rulare ale locomotivei, inclusiv micșorarea sarcinilor dinamice suplimentare verticale și orizontale care acționează asupra șinelor), aparatelor de tractiune (introducerea cuplei centrale automate), dispozitive pentru mărirea aderenței (Fransa-sistem superaderență la locomotiva seria 72000), utilizarea motorului asincron ca motor de cale, introducerea transmisiei c.a.-c.a. la locomotivele diesel, etc.

..

Dezvoltarea tehnologică în construcția de mașini, a permis ca în prezent să se realizeze unități motoare de tractiune, de puteri foarte mari, care fac posibil ca odată cu creșterea vitezelor de circulație să se mărească considerabil și tonajul remorcăt. Aceasta implică înmagazinarea unor energii cinetice foarte mari în miscarea trenului, energii care trebuie distruse în procesul de frânare, pentru măsurarea vitezei sau pentru oprirea în drumul prescris.

De aici rezultă că sistemul de frânare folosit pe vehiculele de cale ferată la circulația cu viteze mari, trebuie să fie eficient începând de la vitezele maxime admise (160 km/h în cazul locomotivelor diesel).

Sistemul clasic de frânare a trenurilor îl reprezintă frâna mecanică cu comandă pneumatică, care cu toate perfecționările aduse (frâna cu saboți nemetalici, frâna cu disc, frâna electropneumatică), limitează viteza trenurilor la 140 km/h / 5 /. Dezavantajele frânelor mecanice de orice tip, constau în faptul că datorită scăderii cu viteza a coeficientului de frecare dintre elementul de frictiune (sabot, disc) și roată, forța de frânare este descreștoare cu viteza. Experiențe americane arată că la viteze de aprox. 60-70 km/h, din cauza încălzirii saboților, după 20 sec. de la începutul frânării, coeficientul de frecare scade la 40% din valoarea inițială / 6 /. Din această cauză, în calculele de frânare, se ia o valoare medie mică pentru coeficientul aderentei ( $\mu = 0,15$ ), obținerea forțelor de frânare, bazându-se în principal pe mărirea presiunii specifice pe sabot. Ca urmare, multe administrații de cale ferată au mărit substanțial procentajele de frânare ale frânelor mecanice ( $\delta =$  forță de apăsare pe sabot/greutatea pe osie), ajungîndu-se la unele locomotive moderne la  $\delta = 130\%, 220\%$  / 7 /. Dar aceasta nu rezolvă neajunsurile frânelor mecanice la viteze mari, printre care procesele termice puternice, uzuri mari datorită frecărilor, menținerea drumului de frânare în limitele prescrise.

Pentru îmbunătățirea procesului de frânare la viteze mari de circulație, s-au dezvoltat noi tipuri de frâne, unele specifice locomotivelor și automotoarelor ca: frâna electrodinamică, frâna electromagnetică, frâna cu curenti Foucault, etc. / 5, 3, 9, 10 /. De menționat însă că frâna mecanică pneumatică rămâne în continuare frâna de bază a tuturor sistemelor de tractiune feroviare.

Intervalele de viteza maximă limitate actualmente la 100-160 km/h și 160-200 km/h, fac însă ca ponderea frînei mecanice să fie variabilă în procesul de frînare (folosită în domeniul vitezelor mici pînă la oprire).

In tabela nr.1 se prezintă cîteva combinații actuale ale diferitelor sisteme de frînare [5].

Din această tabelă se observă calitatea de frîne suplimentare față de frîna mecanică pneumatică, a sistemelor moderne de frînare. Pentru a sublinia rolul de frînă suplimentară a frînei electrice (dinamică în cazul prezentat) se dă în fig.1.1. diagrama de frînare a unei locomotive Co-Co de 114 t, înzestrată cu o frînă electrică reostatică [7].

Se observă că la combinarea frînei dinamice și celei mecanice - la procentaje de frînare diferite - se poate acoperi întreg intervalul de viteze cu o forță de frînare aproape constantă. Forța de frînare rezultantă permite frînarea de la viteza maximă pînă la oprire (de la aprox. 50 km/h, frîna electrică este scoasă din funcțiune).

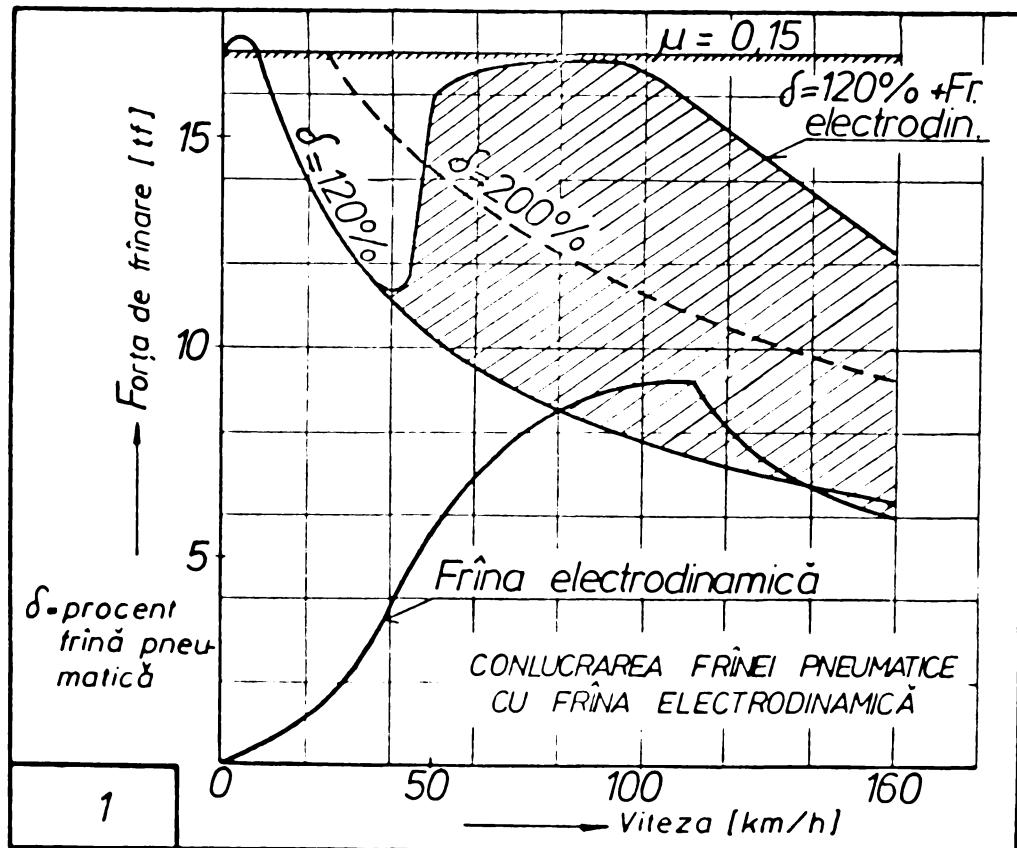


Fig. 1.1.

TABELA 1

Exemple de combinații de sisteme de frână

Combinatia de frîna	Executate respectiv pre- văzute la	Frînare din viteza km/h.	Cu acceleratia medie m/sec. <sup>2</sup>	Observatii
Frîna cu sabotii și frîna magnetică de șină	Vagoane de călătorit Y/B 70 cu boghiu Gôrlitz VI K.M.G.	160	1,52	La probele de parcurs fără întrebucintarea frînei magnetice de șină 0,74 m/sec. <sup>2</sup> .
Frîna cu tambur și frîna magnetică de șină	Automotoare rapide diesel "Fliegender Hamburger"	160	1,12	
Frîna cu disc și frîna magnetică de șină	Automo toare rapide TV 11,5 ale căilor federale germane.	140	1,49	Fără folosirea frînei magnetice de șină 1,05 m/sec. <sup>2</sup> .
Frîna electrică și frîna cu disc	Trenurile electrice pe linia Tokaido	200	0,47	Frîna cu disc se aplică sub 50 km/h.
Frîna electrică și frîna cu sabotii	Locomotiva TEP 10 a Căilor ferate sovietice	150	0,72	La probele de parcurs
Frîna hidrodinamică și frîna cu disc	Proiectul APT (englez) al trenului cu turbină cu gaze	250	0,75 1,47	La frînarea normală de exploata. La frînare rapidă
Frîna cu currenti turbionari, frîna el. cu rez., frîna magnetica de șină și frîna cu sabotii	La prototipul turbotrenului francez	200	1,04	La frînare rapidă (fig. 1.1)

In prezentările succinete, făcute pe marginea frâñării la viteze mari, s-a urmărit punerea în evidență a necesității dezvoltării frâñelor suplimentare care trebuie să echipize vehiculele feroviare moderne, pentru circulația în condiții de siguranță sporită.

O astfel de frâñă suplimentară este reprezentată la locomotivelor diesel electrice de frâñă electrodinamică reostatică (frâñarea prin transmisie).

\*

\* \* \*

## 2. FRINAREA TRENURILOR

### 2.1. Noțiuni generale

Instalațiile de frânare, care echipăază vehiculele motoarelor și cele remorcate ale unui tren, permit transformarea energiei cinetice ( $m \frac{v^2}{2}$ ) înmagazinate în masa trenului în timpul mișcării, sau a energiei potențiale ( $-Gh$ ) cedate pe pante, în energie termică sau electrică, în conformitate cu specificul lor de funcționare.

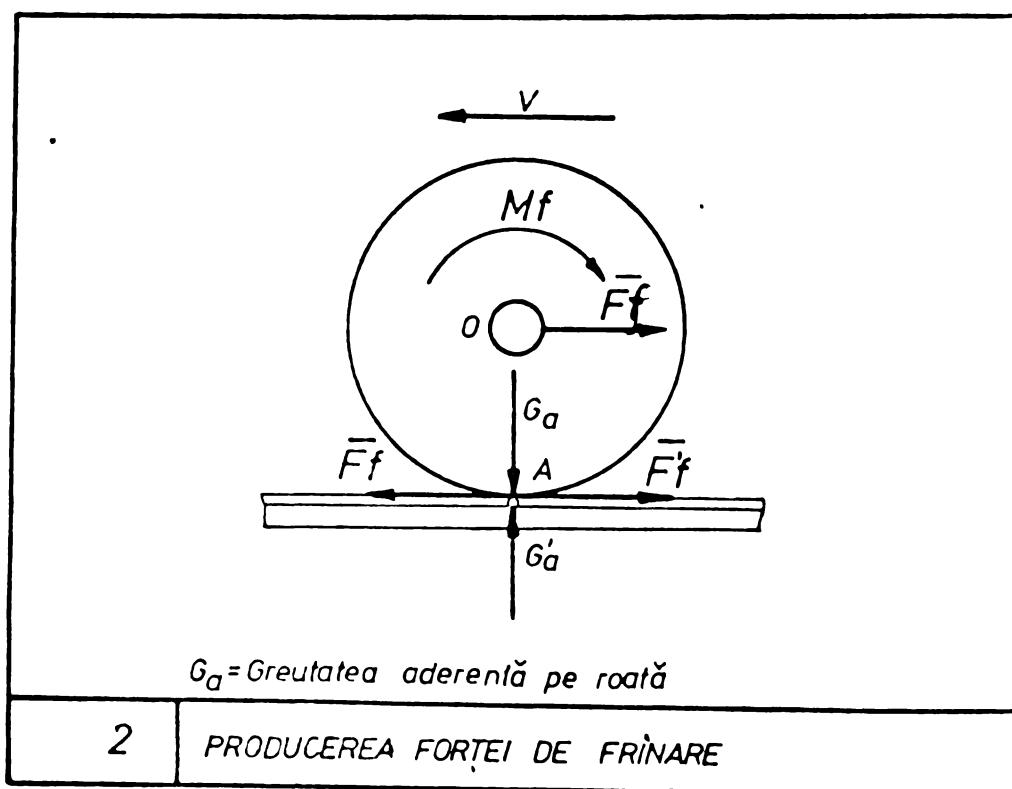
Pînă în prezent, administrațiile de cale ferată folosesc două categorii de frâne: frâne dependente de aderență, sau frâne de osie - frâna cu sabotă, frâna cu disc, frâna electrică - și frâne independente de aderență - frâna electromagnetică, frâna cu curenti Foucault, etc.

Locomotivele de orice tip precum și vagoanele sunt echipate în mod obligatoriu cu frâne de osie cu acționare mecanică (sabotă sau discuri) cu comandă pneumatică.

### 2.2. Forța de frânare la obadă

Procesul de formare a forței de frânare este determinat - ca și în tracțiune - de existența aderenței dintre roată și sănă [11].

- Fig.2.1.



Cuplul de frînare  $M_f$  ce se exercită asupra unei osii motoare datorită funcționării instalației de frînare a vehiculului, poate fi înlocuit cu cuplul forțelor  $(\bar{F}_f, -\bar{F}_f)$ , cu acțiune în punctul A de contact cu șina și respectiv în punctul O de contact dintre fusul osiei și cuzinetul de osie (fig. 2.1).

Reacția  $\bar{F}'_f$  de la șină către roată, provenită din forța  $\bar{F}_f$  a cuplului de frînare  $M_f$ , ține în echilibru forța de frecare ce ia naștere între roată și șină. Această reacție definește forța de frînare la obadă, ca o forță exterioară ce se opune mișcării.

Cuplul  $M_f$  care determină forța de frînare la obadă, poate fi obținut fie pe cale mecanică, prin forțele de frecare dintre saboți sau discuri și roată, fie pe cale electrică prin cuplul electromagnetic al motoarelor de tractiune (12, 13, 14, 15, 49).

### 2.3. Forța de frînare a trenului

Forța de frînare a unui tren, se determină rezolvînd ecuația sa de mișcare (scrisă sub forme particulare corespunzătoare modului de obținere a cuplului de frînare) în funcție de parametrii cunoscuți ca, drumul de frînare, viteze de la care începe frînarea și declivitatea profilului pe care circulă trenul.

Ecuația de mișcare în regim de frînare pe pantă este:

$$m(1 + \gamma) \frac{dv}{dt} = - F_f - (R't - iG_t) \quad (2.1)$$

în care:  $m$  - este masa totală a trenului

$\gamma$  - coeficient de echivalare a maselor în rotație

$v$  - viteza trenului

$F_f$  - forța de frînare

$R't$  - forța de rezistență în palier, în regim de frînare

$G_t$  - greutatea totală a trenului (locomotivă+vagoane)

$i$  - pantă (egală în valoare cu rezistența specifică)

Din ecuația (2.1) se poate calcula  $F_f$ , celelalte parametrii fiind cunoscuți. Acest mod de rezolvare poate fi aplicat în cazul determinării forței de frînare specifice, respectiv procentajului de frînare, în cazul frînării mecanice [14].

In cazul frînării electrodinamice însă, forța de frînare este un parametru initial cunoscut, ea avînd o desfășurare dată funcție de viteză, pentru fiecare vehicul motor în parte (respectiv locomotivă).

In frînarea electrică, cuplul de frînare se produce numai la roțile motoare, forța de frînare transmîndu-se trenului ca o forță longitudinală prin aparatele de ciocnire, cu valoarea  $F_{f_t} = \sum F_f$  (suma forțelor la obadă).

Cunoscîndu-se desfînurarea funcție de viteză a forței de frînare a unei locomotive, dinamica trenului renorcat de această locomotivă, în regim de frînare, este hotărîtă de pantă și de greutatea lui.

Astfel: - pentru  $iG_t < (F_f + R't)$ ,  $\frac{dv}{dt} < 0$ , viteza se micșorează și trenul are o mișcare decelerată - Frîna electrodinamică lucrează ca frînă de încetinire.

- pentru  $iG_t = (F_f + R't)$ ,  $\frac{dv}{dt} = 0$ , viteza se menține constantă și trenul are o mișcare uniformă. Frîna electrodinamică lucrează ca frînă de menținere.

- pentru  $iG_t > (F_f + R't)$ ,  $\frac{dv}{dt} > 0$ , viteza continuă să crească și trenul are o mișcare accelerată.

După cum reiese din cele expuse, forța de frînare electrodinamică luată singură, nu rezolvă problemele legate de frînare (decît parțial și în anumite condiții), tonajul și pantă hotărînd variația vitezei în timp. De aceea, în cazul frînării electrodinamice, locomotiva (vehiculul motor), avînd o caracteristică de frînare proprie, cu performanțe limitate, mecanicul sau un sistem automat, în multe situații, trebuie să acioneze frîna mecanică pneumatică, pentru realizarea programului de mers și a opririi trenului /15/ .

### 3. TEORIA FRINARII ELECTRODINAMICE REOSTATICE

#### 3.1. Generalități privind frânerea electrodinamică

Orice sistem de frânerare electrodinamică a trenurilor are la bază principiul reversibilității mașinilor electrice. [17,18, 19,20,21].

Pentru ca o mașină electrică să treacă din funcționarea de motor în funcționarea ca generator, trebuie ca sensul cuplului electromagnetic al motorului să se schimbe față de sensul vitezei de rotație.

Pentru orice mașină electrică există deci întotdeauna relația:

$$M_G = - M_m \quad (3.1)$$

In lipsa forței de tracțiune, energia cinetică a trenului inmagazinată în timpul mișcării în masa sa, constituie un agent motor pentru motoarele de tracțiune, care, dacă sunt excitate și cu circuitul de sarcină închis, vor trece în funcționare de generator prin schimbarea sensului curentului rotoric la același sens al fluxului și același sens al turăției. Cuplul electromagnetic raportat la obadă va fi de această dată un cuplu rezistent care se va opune mișcării trenului.

După natura sarcinii, energia electrică produsă la funcționarea motoarelor de tracțiune în regim de generator, poate fi transformată în energie termică - atunci cînd sarcina este o rezistență sau poate fi redată rețelei de alimentare. În primul caz este vorba de frâneră electrodinamică reostatică iar în al doilea caz de frâneră electrodinamică recuperativă.

În regim de frâneră electrodinamică, puterea de frânerare la obadă este:

$$F_f v = K \frac{U' I}{\eta} \quad (3.2)$$

unde:  $F_f$  este forța de frânerare la obadă

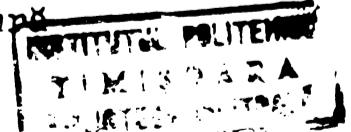
$v$  - viteza trenului

$U'$  - tensiunea motorului de tract. în regim de generator

$I$  - curentul motorului de tract. în regim de generator

$\eta$  - randamentul general al transmisiunii în regim de frânerare

$K$  - constantă pentru unitățile de măsură



Toate sistemele de frânare electrodinamică trebuie să satisfacă următoarele cerințe fundamentale:

- să asigure caracteristicile statice date, pentru menținerea constantă a vitezei trenului pe pante sau pentru menținerea vitezei înainte de oprire, în condiții depline de siguranță de funcționare a motoarelor de tractiune.
- să prezinte stabilitate electrică, adică să restabilească echilibrul stabil electric după orice proces tranzitoriu și să corespundă parametrilor determinați în regimurile dinamice.
- să fie stabile mecanic
- să prezinte pe cât posibil abateri mici de sarcină pentru circuitele cuplate în paralel ale motoarelor de tractiune, la diametre diferite ale bandajelor roților, caracteristici de magnetizare, etc.
- să nu admită oscilații importante ale forței de frânare la comutarea treptelor, iar viteză și forță de frânare să poată fi reglată ușor în limite largi
- să prezinte robustete în exploatare
- să reducă cheltuielile de exploatare
- să asigure o comandă comodă și simplă în exploatare, a procesului de frânare.
- să introducă modificări minime în schema
- să utilizeze aparatura locomotivelor de serie
- schema de frânare să fie simplă și să prezinte minimum de aparatură de comutare.

### 3.2. Caracteristicile frânrii electrodinamice

Din punct de vedere funcțional, calitățile frânrii electrodinamice sunt complet caracterizate prin funcțiile  $v = f(I)$  și  $F_f = f(v)$ . Aceste funcții definesc caracteristicile de frânare electrodinamică și ele depind de:

- a. parametrii motoarelor de tractiune și sistemul lor de excitare,
- b. mijloacele de comandă a procesului de frânare,
- c. caracteristicile circuitului de sarcină.

Din combinarea dependințelor a,b,c, caracteristica mecanică a frânrii  $F_f = f(v)$  poate avea aluri diferite. Însă nu orice variație a forței de frânare funcție de viteză satisface condițiile de stabilitate mecanică impuse frânrui electrodinamic.

./.

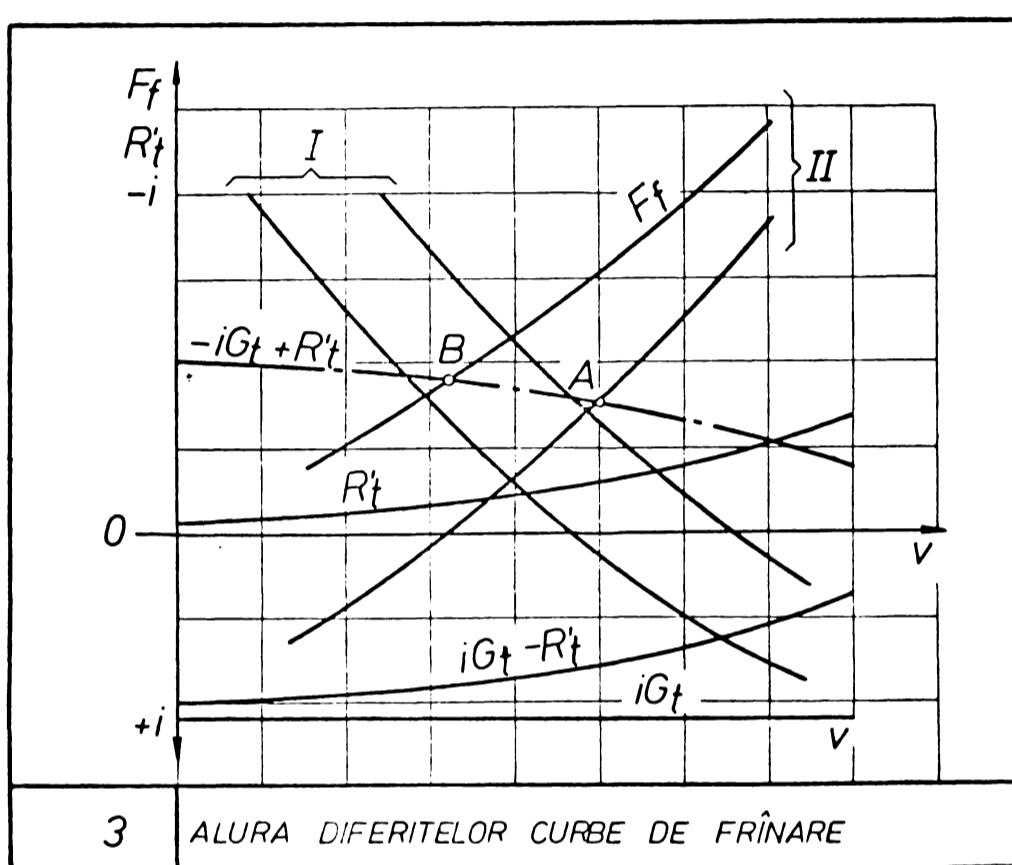


Fig.3.1.

Reluind discuția ecuației mișcării pe curbele din fig.3.1., rezultă:

- cînd curba  $F_f = f(v)$ , are o variație descrescătoare cu viteza (alura I) și trenul este scos din echilibrul  $v = v_A$ , în sensul  $v > v_A$ , acceleratia  $\frac{dv}{dt} > 0$  și trenul își va mări în continuare viteza.

In cazul  $v < v_A$ ,  $\frac{dv}{dt} < 0$  și viteza trenului va continua să scadă. In acest fel punctul A este instabil. Deci frâna electrică cu caracteristică căzătoare, este instabilă.

- cînd curba  $F_f = f(v)$ , are o variație crescătoare cu viteza (alura II), se observă că la variația vitezei în jurul punctului de echilibru B ( $v = v_B$ ), caracteristica prezintă stabilitate mecanică.

.//.

Deci, pentru a asigura stabilitatea mecanică a caracteristicii de frânare este necesar ca forța de frânare să crească odată cu creșterea vitezei.

Pentru construirea caracteristicilor de frânare, se folosesc caracteristicile de excitare și de sarcină ale mașinilor de tractiune precum și parametrii mecanici ai transmisiei (diametrul roții și raportul de transmisie).

In cele ce urmează se vor expune numai caracteristicile frânerii reostatice a motoarelor serie de curent continuu, acestea fiind pînă în prezent motoarele care echipează transmisia electrică a majorității locomotivelor diesel. [6, 22, 23, 24, 25, 26].

### 3.3. Frânarea electrodinamică reostatică a motoarelor serie de curent continuu

In regimul de frânare electrodinamică reostatică, motoarele de tractiune cu excitare serie, pot fi excitate după sisteme diferite. Cele mai uzuale sunt:

- cu excitare serie
- cu excitare separată
- cu excitare separată și rezistor de stabilizare
- cu excitare separată și excitare compundată, ultimele trei reprezentînd diverse variante.

#### 3.3.1. Frânarea reostatică cu excitare serie

Trecerea motorului de tractiune cu excitare serie în regim de frânare reostatică cu excitare serie este reprezentată în fig. 3.2.

In fig. 3.3. sunt reprezentate curbele  $F_f = f(v)$  pentru diverse valori ale rezistorului de frânare.

Frânarea electrică reostatică cu excitare serie impune scheme speciale de conectare a motoarelor de tractiune, pentru obținerea de regimuri stabile de funcționare, atunci cînd sunt cuplate în paralel. Nu se insistă asupra acestor scheme întrucât acest mod de excitare nu are decît o valoare teoretică pentru frânarea electrică a locomotivelor diesel [25]. 337.134

- 18 -

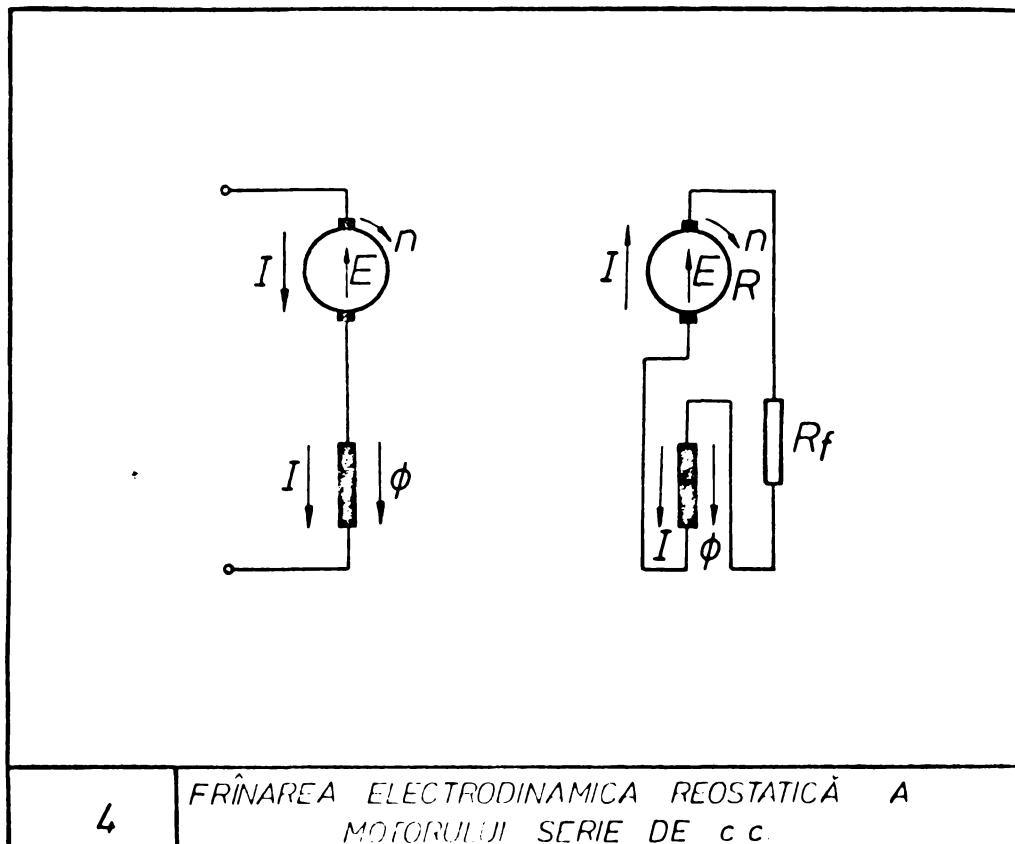


Fig. 3.2.

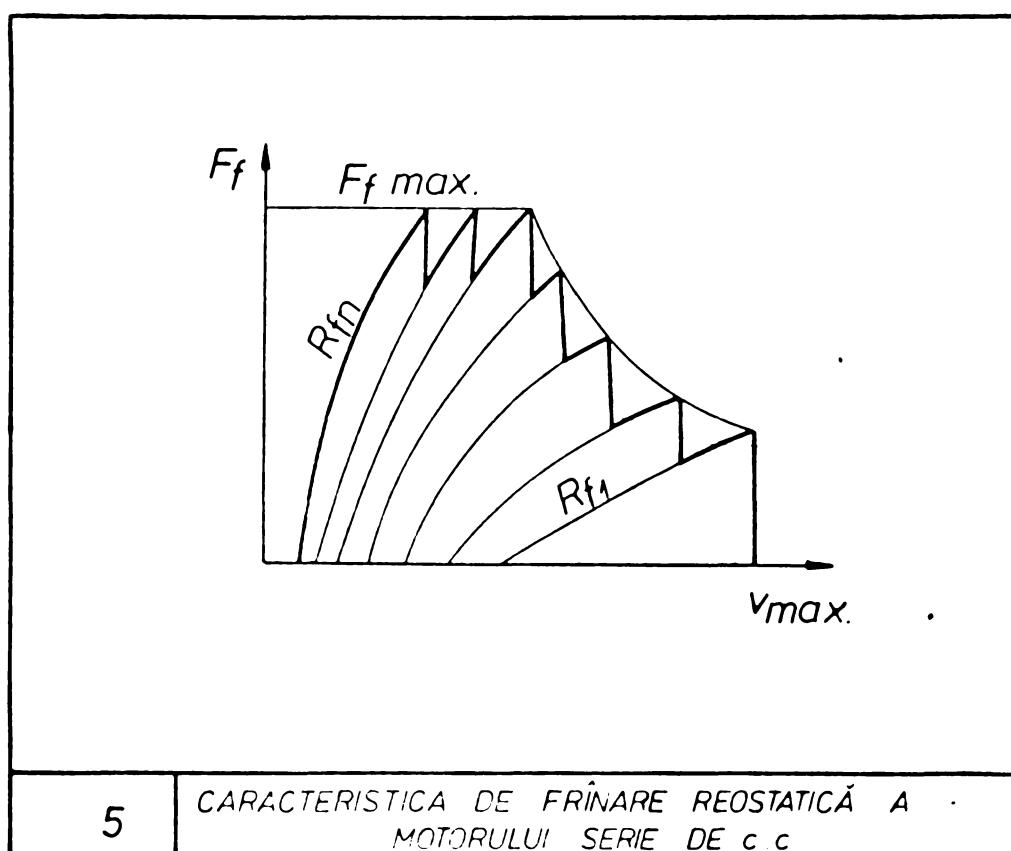


Fig. 3.3.

### 3.3.2. Frânarea reostatică cu excitare separată

La frânarea electrodinamică reostatică cu motoare cu excitație în serie, pentru excitarea separată, înfășurarea polilor se separă de inducție și se alimentează de la o sursă de curent independentă iar inducția se închide în rezistorul de frânare (fig. 3.4.)

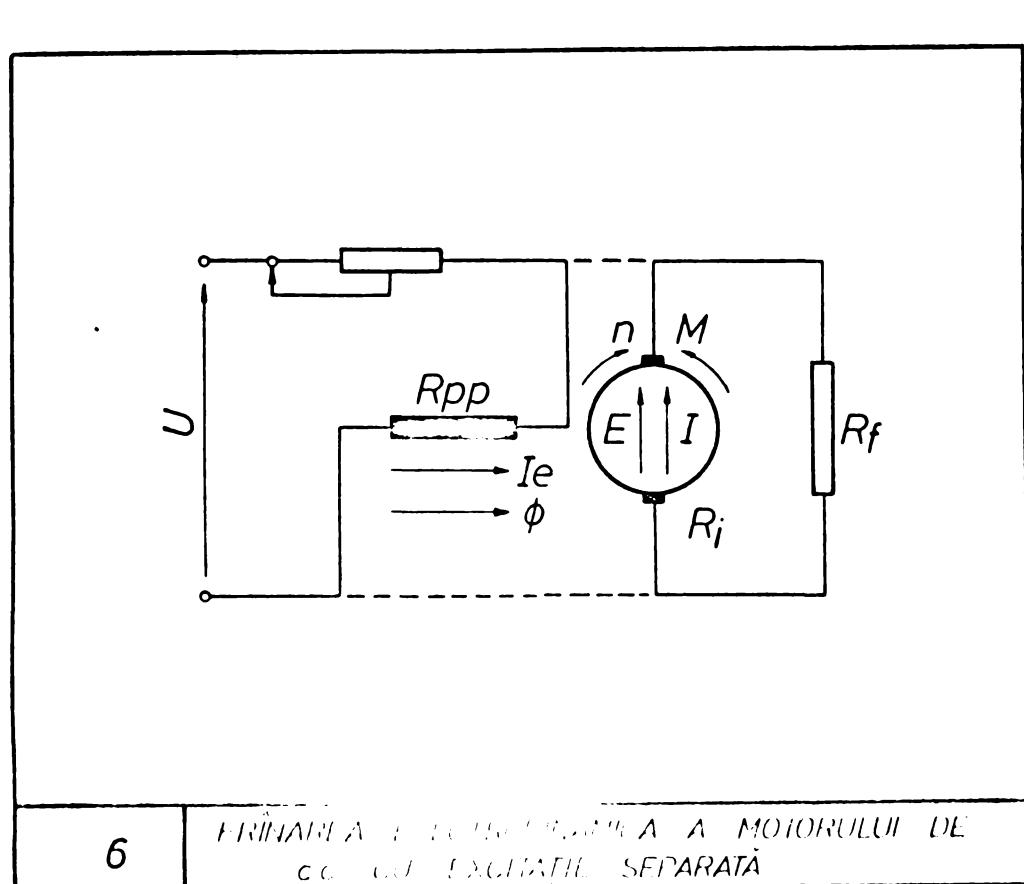


Fig. 3.4.

In regimul stationar de motor, ecuația funcțională este:

$$n = \frac{U}{k_e \phi} - \frac{R_i}{k_e \phi} \quad (3.3)$$

Se observă că dacă  $U = 0$ , pentru același sens al turatiei și al fluxului curentul schimbă de semn și ca urmare schimbă de sens și cuplul  $M = k_m \phi I$ , (se opune sensului de rotire al inducției).

După realizarea circuitului de frânare, ecuația echilibrului de tensiuni - adoptînd sensurile pozitive pentru surse, este:

$$k_e n \emptyset = I (R_i + R_f) = R'_f I \quad (3.4)$$

unde:

$R_f$  - este rezistența de frânare

$R_i$  - rezistența rotorului și a polilor auxiliar

$R'_f$  - rezistență de frânare totală

Rezolvînd ecuația (3.4) în funcție de curentul de frânare și înlocuind expresia lui I în relația cuplului electromagnetic, aceasta capătă următoarea formă:

$$M = k_m \emptyset I = \frac{k_m}{R'_f} \frac{k_e}{\emptyset^2} I^2 n \quad (3.5)$$

Se exprimă fluxul magnetic funcție de curentul I și atunci:

$$\emptyset = \frac{k_m}{k_e} R'_f \frac{I^2}{n} \quad (3.6)$$

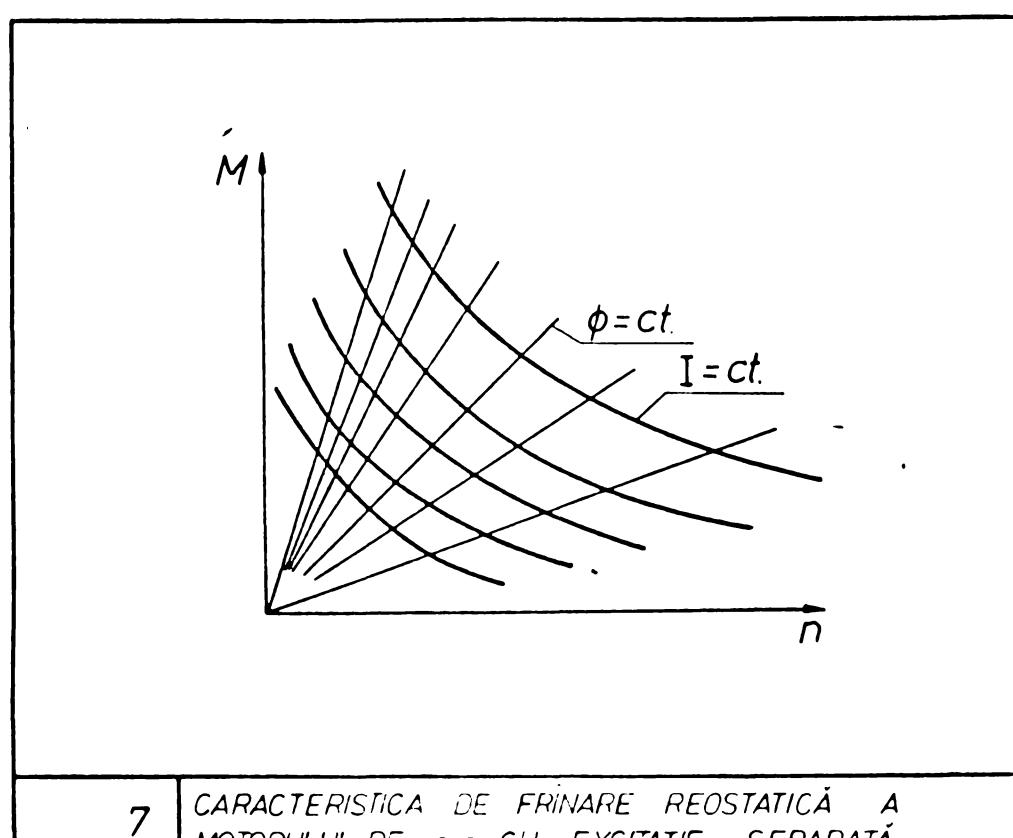


Fig. 3.5.

.//.

Analizînd formulele (3.5) și (3.6) rezultă că neglijînd reacția indusului, pentru flux constant, variația cuplului este lineară cu turăția iar pentru curent de frînare constant, variația cuplului cu turăția este hiperbolică (fig.3.5)

Caracteristica mecanică de frînare  $F_f = f(v)$  se obține utilizînd relațiile (3.5) și (3.6) în care cuplul se raportează la obada roții.

Dacă D este diametrul roții motoare a locomotivei, forța de frînare la obadă este dată de:

$$F_f = \frac{M_f}{\frac{D}{2}\eta_t} = \frac{iM}{\frac{D}{2}\eta_t} \quad (3.7)$$

$\eta_t$  - fiind randamentul total al transmisiei ( $\eta_t = \eta_G \cdot \eta_i$ ) .

M - cuplul electromagnetic

i - raportul de transmisie al angrenajului

Făcînd transformările necesare se obțin următoarele formule de calcul pentru forța de frînare:

- la flux constant:

$$F_f = K \frac{k_e k_m}{R'_f} \frac{i^2}{D^2} \phi^2 v = K_1 v \quad (3.8)$$

- la curent de frînare constant:

$$F_f = K' \frac{k_m}{k_e} R'_f \frac{I^2}{v} = \frac{K_2}{v} \quad (3.9)$$

Trasarea caracteristicii  $F_f = f(v)$  pentru curent constant de frînare constant, se face cu scopul de a ușura determinarea rapidă a încîrcării motocarelor la un regim de frînare dat.

Regimul de frînare electrodinamică cu excităție separată are o serie de limitări (fig.3.6) care se determină din limitele de reglare a forței de frînare. Aceste limitări sunt:

- $F_{fmax}$  - care se determină din condițiile de încălzire ale însășurărilor polilor principali
- $I_{fmax}$  - care se determină din condițiile de încălzire a rotorului
- comutatia
- aderența roților cu sina
- viteza maximă de circulație

Curentul de excitare maxim pentru regimul de durată (sau de scurtă durată) al frânerii electrice, se recomandă să se lăsa egal cu curentul maxim din regimul de tractiune.

Limitarea domeniului de utilizare a curbelor  $F_f = f(v)$  de către valoarea maximă a curentului de excitare este reprezentată în fig. 3.6. prin curba 1.

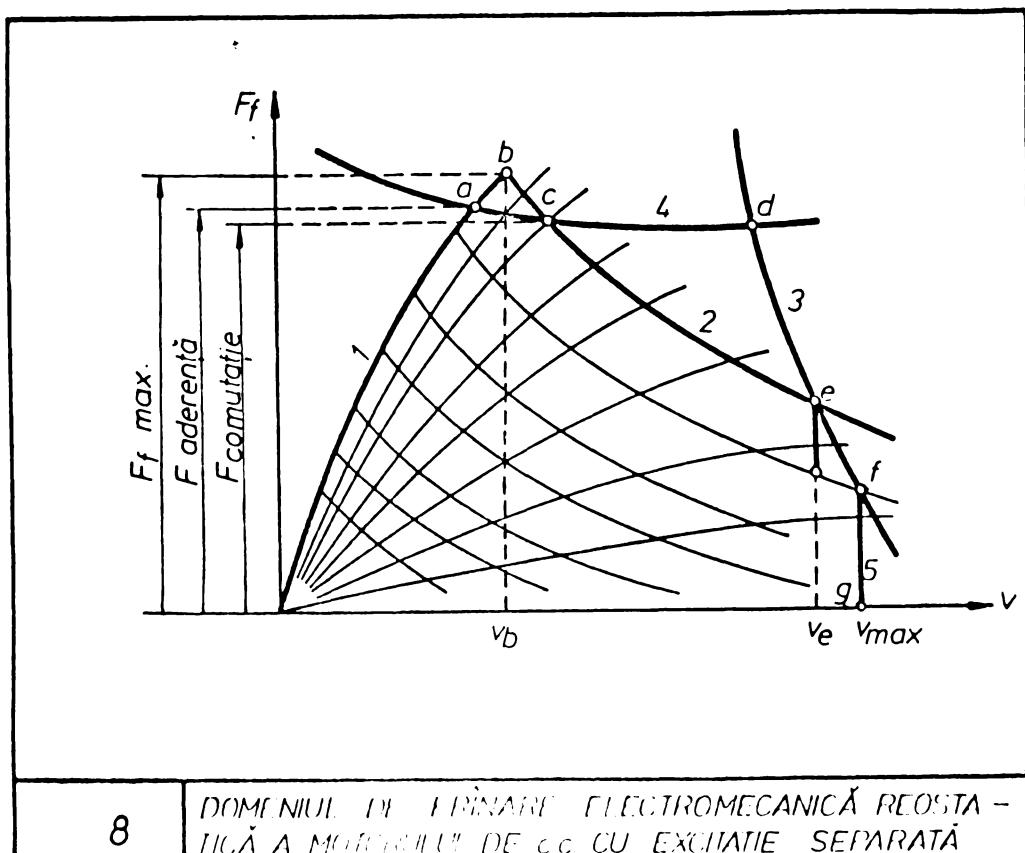


Fig. 3.6.

Curentul de frânare maxim pentru regimul de durată (sau de scurtă durată) al frânerii electrodinamice este limitat de încălzirea rotorului.

Limitarea forței de frânare de către valoarea maximă a curentului de frânare este reprezentată prin curba 2 din fig. 3.6.

La viteze de circulație ridicate, de obicei la începutul frânerii electrodinamice, forța de frânare mai poate fi limitată de comutarea masinii, marcată de valoarea limită a tensiunii inducă în secția care comută.

//.

Limitarea din cauza comutației la o valoare constantă a tensiunii induse în secția care comută, este reprezentată în fig. 3.6. prin curba 3.

Limitarea după forță de aderență este dată în figură de curba 4.

Limitarea domeniului de utilizare a caracteristicilor de frânare de către viteza maximă este reprezentată pe figură prin dreapta 5.

Intersecția curbelor de mai sus determină domeniul de utilizare a frâncrui electrodinamice reostatice cu excitație separată pentru transmisie și rezistor de frânare date.

Familia caracteristicilor de frânare pentru diferiți curenți de excitație și sarcină, aflate în interiorul suprafeței delimitată de intersecția curbelor de limitare, determină în planul ( $F_f$ , v,) domeniul regimului de frânare electrodinamică reostatică cu excitație separată.

Punctele de intersecție, reprezintă puncte caracteristice ale domeniului de frânare și determină parametrii frânei electrodinamice. Cele cu importanță deosebită sunt:

- punctul b: Stabilește valoarea forței maxime de frânare și viteza corespunzătoare acestei forțe.
- punctul e: Stabilește viteza de circulație care corespunde începutului limitării domeniului de utilizare a caracteristicilor de frânare de către comutație.
- punctul f: Stabilește valoarea forței de frânare la viteza maximă.

Analiza relațiilor care stabilesc coordonatele punctelor b, e și f, permite să se tragă următoarele concluzii, importante la dimensionarea unei frâne electrodinamice reostatice la condiții de explatare date:

- forța maximă este limitată numai de încălzirea admisibilă a polilor principali și a rotorului
- viteza la care se obține forța de frânare maximă este cu atât mai mare cu cît valoarea rezistenței de frânare este mai mare.
- forța de frânare limitată de comutația motorului este proporțională cu valoarea rezistenței de frânare și invers proporțională cu viteza de circulație.

Caracteristica de frânare  $F_f = f(v)$  construită sub formă de curbe în limitele domeniului de frânare, permite stabilirea

. //

imediată a regimurilor de frânare posibile pentru tren dat, la circulația pe profile diferite de circulație.

### 3.3.3. Frânarea electrodinamică reostatică cu excitatie separată și rezistor de stabilizare

Cerințele de frânare pot impune în unele cazuri, folosirea frânerii electrodinamice nu numai pentru menținerea vitezei pe o declivitate dată, ci și reducerea simțitoare a vitezei, operație ce precede oprirea trenului.

După cum rezultă din caracteristica de frânare redată în fig.3.6, la frânarea reostatică cu excitatie separată și reglare comandată prin variația fluxului, pentru menținerea constantă a forței de frânare la diferite viteze, este necesară reglarea continuă a curentului de excitatie. Această reglare se poate automatiza, una din metode fiind compundarea artificială a excitării, printr-un rezistor "de stabilizare" (fig.3.7)

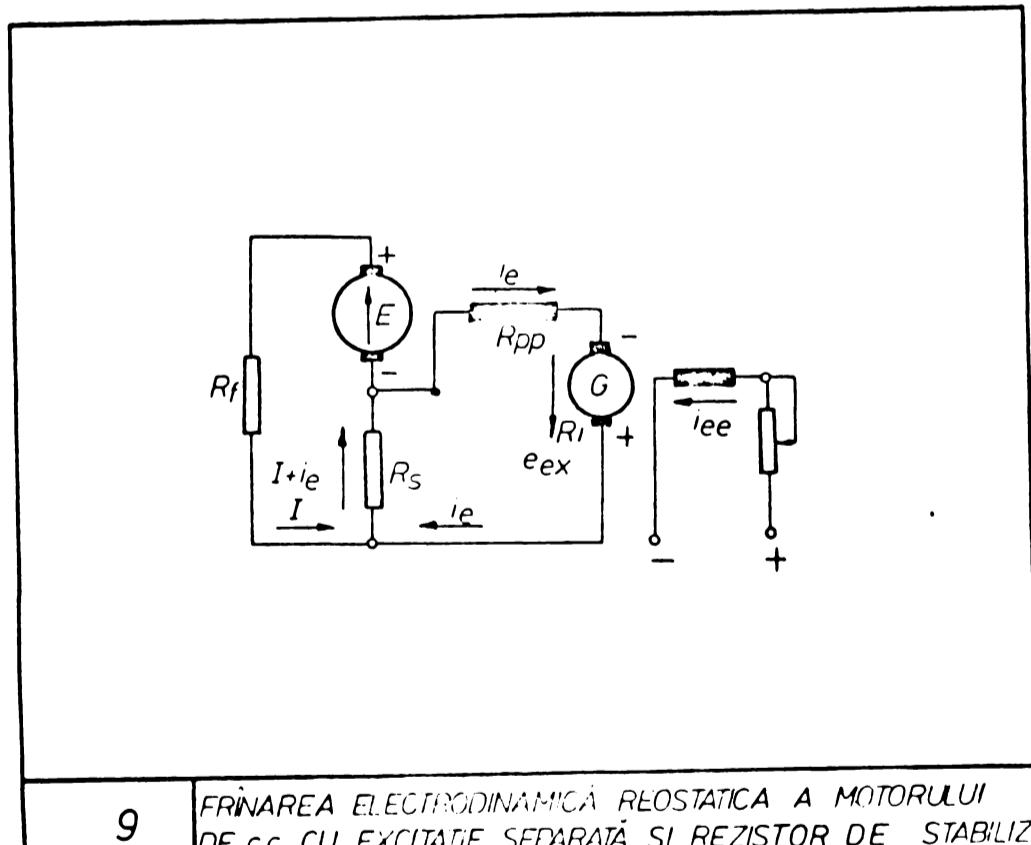


Fig.3.7.

//.

Reglarea comandată a vitezei de frânare,  $v = f(I)$ , se realizează de obicei prin reglarea curentului de excitare al mașinii G.

Pentru circuitul de sarcină al excitatoarei G se poate scrie:

$$e_{ex} = (I + i_e) R_s + i_e (R_{pp} + R_i) \quad (3.10)$$

unde:  $R_{pp}$  - este rezistența înfășurării polilor principali ai motorului de tractiune

$R_i$  - rezistența indușului excitatoarei

Din această ecuație se obține:

$$i_e = \frac{e_{ex}}{R_s + R_{pp} + R_i} - \frac{I R_s}{R_s + R_{pp} + R_i} = i_{ederivație} - i_{eserie}$$

din care rezultă că curentul de excitare are componentă variabilă cu sarcina, componentă care scade fluxul rezultant al mașinii pe măsură ce sarcina crește (la  $e_{ex} = ct$ ). Variația fluxului mașinii este identică cu aceea a unui motor compund în regim de generator (generator anticompond).

Cum cuplul electromagnetic  $M = k_m \emptyset I$ , rezultă, că se poate obține o forță de frânare aproximativ constantă dacă fluxul scade cu creșterea curentului de sarcină.

Alegerea valorii rezistenței de stabilizare  $R_s$ , reprezintă o problemă complexă, care nu poate fi rezolvată pe cale analitică datorită neliniarității curbei de magnetizare.

In fig.3.8. se prezintă caracteristicile de frânare pentru două valori ale rezistenței de stabilizare  $R_s$  și pentru două valori ale tensiunii excitatoarei.

### 3.3.4. Frânarea electrodinamică reostatică cu excitare separată și excitare compundată

Efectul de anticompondare a motorului de tractiune cu excitare serie, în regim de frânare reostatică poate fi realizat și cu ajutorul unei excitatoare de excitare compundată (fig.3.9)

Curentul de frânare crează în cea de a doua înfășurare a excitatoarei G un flux de sens contrar celui produs de înfășurarea sa separată. Rezultă că la creșterea curentului de frânare,  $i_e$  va fi mai mic, ceea ce realizează condiția pentru obținerea unei forțe de frânare constante.

.//.

-26-

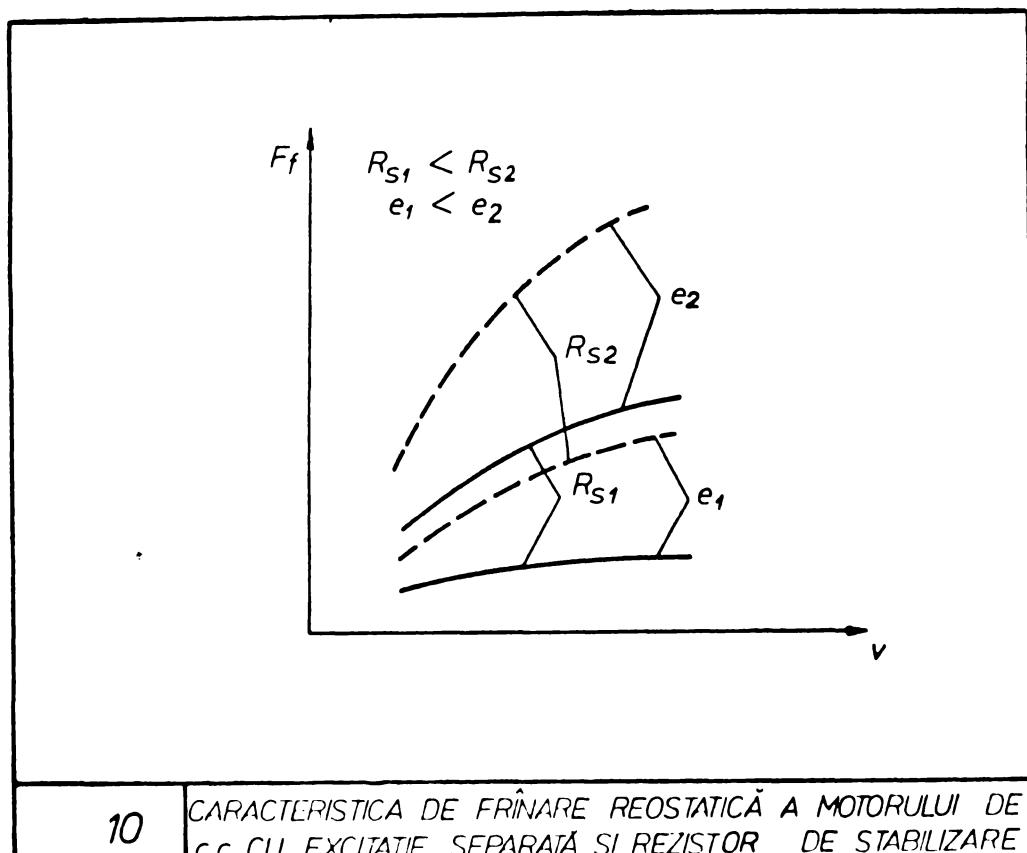


Fig. 3.8.

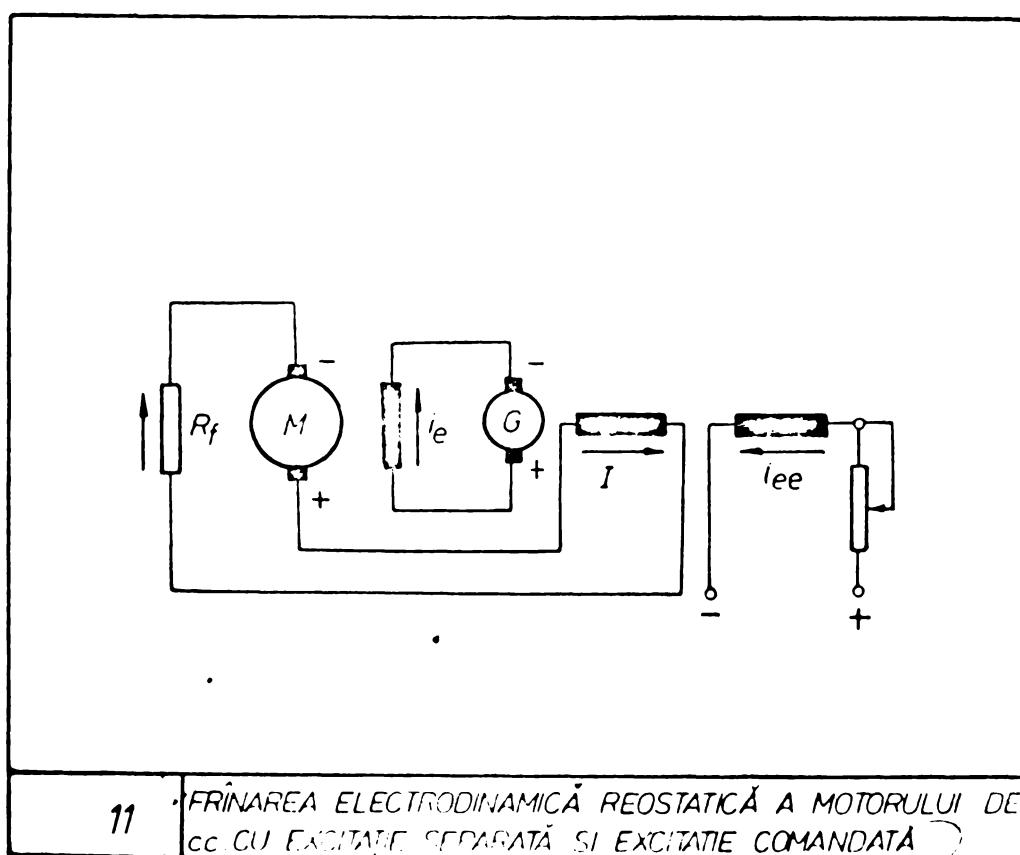


Fig. 3.9.

#### 4. DOTAREA LOCOMOTIVELOR DIESEL ELECTRICE CU FRINA ELECTRODINAMICA REOSTATICA

##### 4.1. Generalități privind locomotivele diesel electrice

Este important a preciza la început, câteva aspecte în legătură cu structura tractiunii diesel electrice și rolul ei în tractiunea feroviară, pentru a se înțelege mai bine referirile ce se vor face în continuare.

Tractiunea diesel electrică prevede utilizarea locomotivelor în următoarele servicii:

- serviciu de manevră - puteri 400 kW - 880 kW,
- serviciu pe linii secundare ( $G_{osie} = 17 \text{ t}_f, v=80 \text{ km/h}$ ), puteri 880 kW - 1100 kW,
- serviciu pe liniile principale neelectrificate ( $G_{osie} = 21 \text{ t}_f, v_{max} = 160 \text{ km/h}$ ), puteri 1540 kW, 2940 kW.
- trenuri automotoare diesel de foarte mare viteză.

Locomotivele diesel electrice moderne prezintă următoarele caracteristici ce interesează problemele de frânare:

- sunt locomotive universale (călători + marfă),
- sunt construite pentru aderență totală (21-23 t/osie, Bo-Bo și Co-Co),
- au viteza maximă constructivă limitată la 160 km/h,
- se construiesc cu un singur motor diesel, a cărei putere este practic limitată în condițiile actuale la 154-240 kW/t, adică la cca. 2940 kW/unitate. Peste puteri mai mari intră în discuție ca motor de antrenare turbina cu gaze,
- transmisia are caracteristică de tractiune hiperbolică ( $F_0 v = ct$ ) și randament mai mare de 80%,
- au posibilitate de frânare prin transmisie - frânare electrodinamică reostatică,
- permit folosirea combinată a frânei pneumatice cu frâna electrică.

Cele mai multe administrații de cale ferată din Europa și de pe alte continente, utilizează la locomotive diesel transmisia electrică, aceasta reprezentând în momentul de față transmisia a peste 80% din totalul locomotivelor de linie din întreaga lume [27].

.//.

Transmisia electrică a locomotivelor diesel a cunoscut o evoluție continuă [27, 28, 29, 30, 31, 32, 33].

De la începutul fabricației de locomotive diesel, transmisia a folosit ca motor de antrenare motorul serie de curent continuu. Generatorul de curent continuu, alimentează motoarele de tractiune cu cuplaj serie, serie-paralel sau paralel. Este transmisia clasică curent continuu-curent continuu (c.c.-c.a.), prezentată în fig. 4.1. pentru cuplajul în paralel al motoarelor de tractiune.

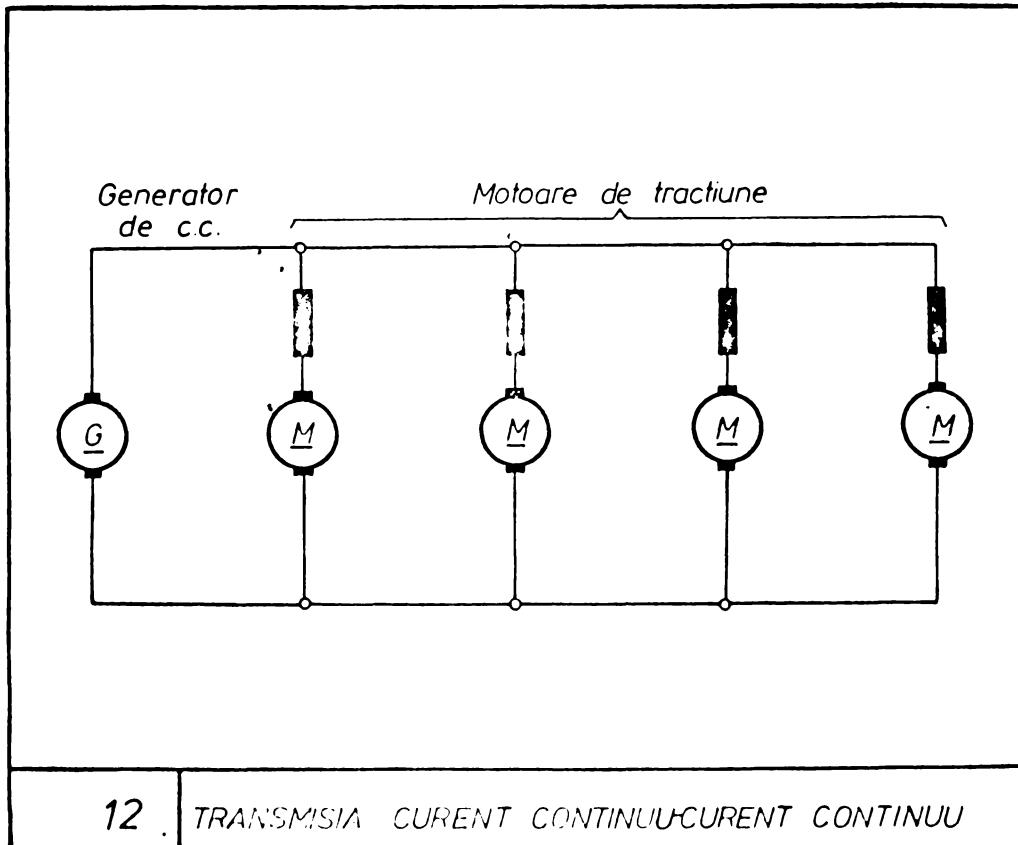


Fig. 4.1.

Pe măsura dezvoltării tehnicii de construcție a motoarelor diesel, puterea și turatia acestora a crescut continuu, atrăgând după ele construcții de generatoare de c.c. la puteri și turări mari.

•//•

După cum se știe înșă, puterea mașinilor electrice este dependentă de datele lor geometrice, încărcarea electrică și solicitarea magnetică. La valorile maxime ale acestor parametri pe care tehnica le permite pentru o funcționare sigură, s-a ajuns la o putere limită a generatorului de c.c. pentru transmisia electrică a locomotivelor de c.c. de 1800 kW.

Necesitatea de puteri mai mari, a condus, impulsivată de construcția elementelor electronice, la înlocuirea generatorului de c.c. cu generator sincron trifazat, care nu prezintă limite în cadrul puterilor instaleate actualmente în motorul diesel [34]. Folosirea generatorului sincron și a motorului serie de c.c. ondulat prin intermediul unui redresor, a stabilit a două categorie de transmisie și anume transmisia curent alternativ-curent continuu (c.a. - c.c.), prezentată în fig. 4.2.

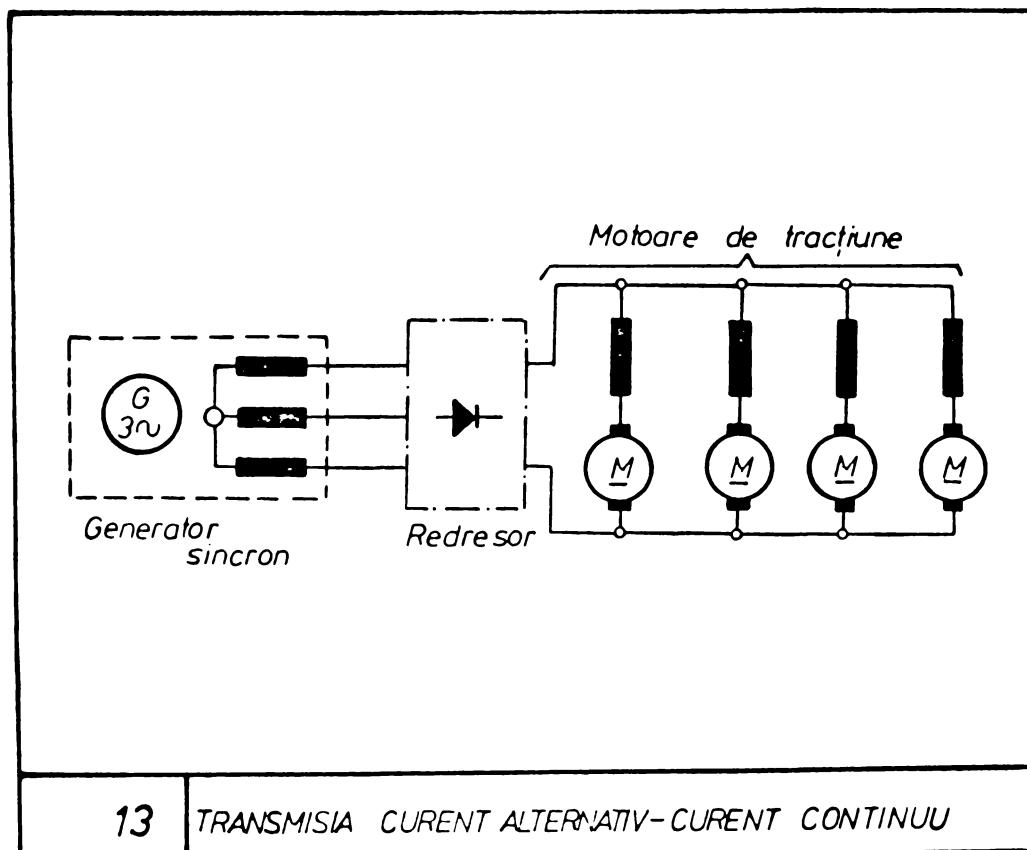


Fig. 4.2.

.//.

Motorul de curent continuu serie, uzuial în exploatarea feroviară, prezintă, cu toate perfecționările constructive, un punct slab: colectorul.

Realizarea generatorului sincron pentru tractiune, precum și tehnica folosirii tiristoarelor, au permis înlocuirea motorului serie de c.c. cu motorul asincron în scurtcircuit, cu reglaj de turăție comandat.

Acestea stabilesc cea de a treia grupă de transmisii și anume transmisia curent alternativ-curent alternativ(c.a.-c.a.) prezentată în fig.4.3. (Aceasta va fi transmisia electrică de viitor mai ales pentru locomotive diesel de puteri mari, o altă transmisie neputind să se încadreze în greutatea pe osie).

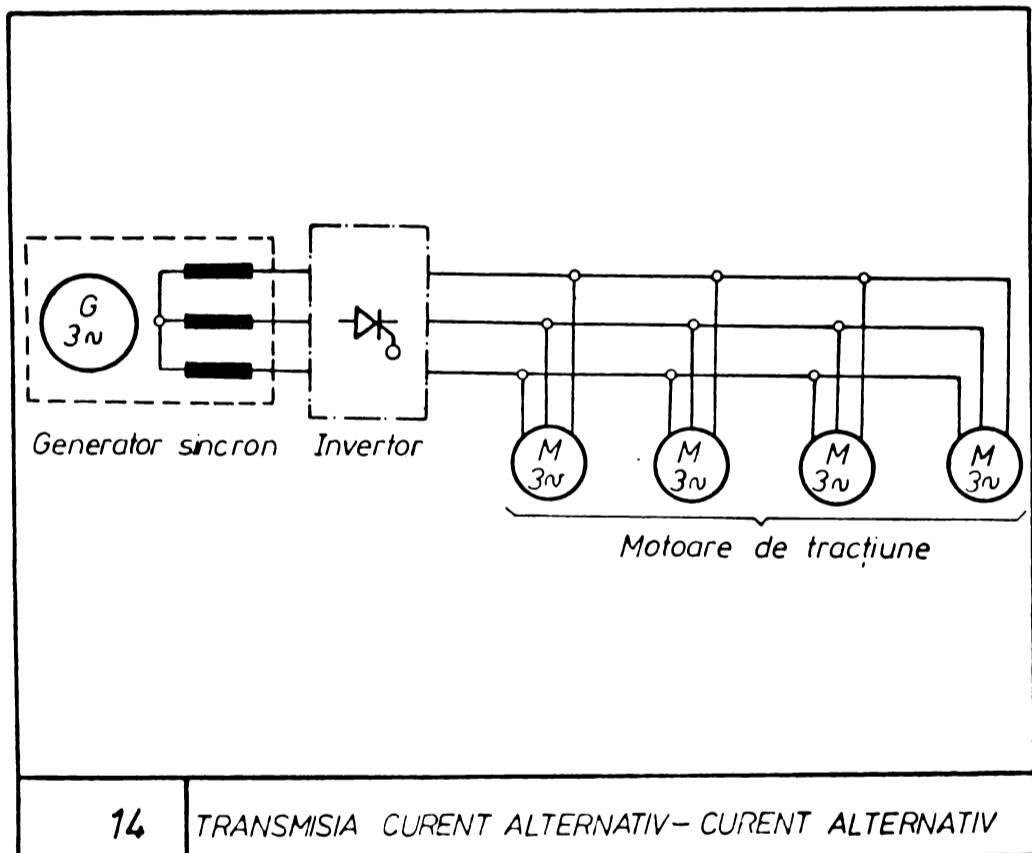


Fig.4.3.

.//.

In țara noastră o statistică a sistemelor de tractiune arată în felul următor:

Sistemul de tractiune

%	1960	1965	1967	1970	1975
abur	98,7	59,72	41,96	20	
diesel	1,3	40,25	56,63	71	
electrică	-	0,03	1,41	9	95

Se observă procentul ridicat al tractiunii diesel (electrice și hidraulice). De remarcat că pînă în prezent CFR-ul are în dotare cca. 1500 locomotive diesel electrice de 1540 kW. (2100 C.P.) De aici rezultă importanța ce se acordă dezvoltării și diversificării tractiunii diesel cu transmisie electrică, (familia de LDE 1100 kW - 2940 kW (1500 - 4000 CP) cu motoare diesel ALCO).

Pentru orientare în ceea ce privește construcția de locomotive diesel electrice, se prezintă tabela 2 de mai jos care cuprinde caracteristicile unor locomotive europene reprezentative.

4.2. Avantajele dotării cu frînă electrodinamică reostatică a locomotivelor diesel.

Procentul mare de locomotive diesel în parcul mondial de locomotive, recomandă o atenție mărită în legătură cu modernizarea locomotivelor existente și a celor nou construite, pentru a corespunde gradului de siguranță cerut de traficul feroviar actual.

Dotarea locomotivelor diesel cu frînă electrodinamică reostatică, prezintă avantaje care cresc performanțele lor tehnice, cu serioase consecințe pozitive economice și <sup>de</sup> transport. Aceste avantaje sunt de fapt cele pe care le prezintă în general frînarea electrodinamică și anume:

- creșterea siguranței circulației, datorită existenței pe locomotive a două sisteme de frînare independente.
- creșterea vitezei de coborâre a pantelor, frîna electrodinamică permitînd menținerea constantă a vitezei de coborâre.

TABELA 2

## CARACTERISTICILE UNOR LOCOMOTIVE DIESEL-ELECTRICE REPREZENTATIVE

Tipul transmisiei electrică		Continuu-Continuu		Alternativ - Continuu		Alternativ-alternativ	
Tipul de locomotivă		DEL 20 CC BB 67000		BB 67300 DE 1500 CC 7200		M <sub>z</sub> DE 2500	
Constructor	Partea mecanică Partea electrică	Jung	Brissonneau et Lotz/MTE	Krupp	Alsthom	Nyquist Holm/Firsch	Rheinstahl Henschel
	Siemens	MTE/Oerlikon	AEG-Telefunken	A/S Thiers GM		A/S Thiers GM	BBC
Administrație de cale ferată	CEH	SNCF	WLE	SNCF	DSB	DB	
Formula osiilor	Co'Co'	BB	Bo'Bo'	CC	Co'Co'	Co'Co' / Bo'Bo'	
Greutatea în serviciu t.	103	80	80	62	114	116	80
Viteză maximă(mers rapid/încet)	120	140/90	140/90	100	160/35	143	143
Frână electrică	-	-	-	Da	-	-	Da
Motorul diesel	MD 870	SEMTE 16 PA 4	MD 655	SACM-AGO GM 16-VI6-ESHR	GM 16-956 TB 11.	MTV MA 12V 956 TB 11.	
Tip	kW CP.	1470 2 000	1760 2 400	1100 1 500	645 E3 2 640 3 600	2 420 3 300	1 840 2 500 1 500
Puterea după U.I.C.	rot. min.	1 500	1 500	1 500	1 350	900	
Turata nominală							
Generatorul principal	cc	cc	ca 3 sincr.	ca 3 sincr.	ca 3 sincr.	ca 3 sincr.	
Curent	6 Parallel	2 Parallel	4 Parallel	2 Parallel	6 Parallel	3 asincr. 6/4 Parallel	
Electromotoarele de tractă	cc	cc	cc	cc	cc	ca 3 asincr.	
Curent	6 Parallel	2 Parallel	4 Parallel	2 Parallel	6 Parallel	3 asincr. 6/4 Parallel	
Numărul electro moto.							
Conexiune							

- folosirea ratională a energiei cinetice a trenului, datorită sporirii vitezei medii de coborâre a trenului față de frâna pneumatică, ceea ce duce la economii de combustibil (la coborârea pantelor motorul diesel rămâne în funcțiune la mers în gol),
- reducerea uzurii bandajelor roților locomotivei și vagoanelor și a consumului de sabotă, micșorarea uzurii pieselor care servesc pentru transmiterea efortului de frânare. Se apreciază că consumul de sabotă crește rapid odată cu creșterea vitezelor de circulație, ajungând să fie de 7 ori mai mare de 160 km/h față de 100 km/h,
- ameliorarea condițiilor de lucru a echipamentului electric datorită reducerii cantității de praf metalic de la sabotă și bandaje,
- sporirea eficacității frânelor mecanice, care fiind utilizate mai putin, lucrează la temperaturi mai reduse și deci cu coeficient de frecare ridicat.

Pe pante lungi, coeficientul de frecare poate să scadă cu mai mult de 60%.

In cazul frânării electrodinamice sabotii de frână sunt aproape reci, astfel că în caz de nevoie, la o frânare rapidă se poate asigura o frânare cu eficacitate maximă, utilizând și sabotii.

- reglarea fină a forței de frânare, ceea ce contribuie la confortul călătorilor, permite automatizarea procesului de conștucere a locomotivei și ușurează simțitor munca mecanicilor,
- reducerea numărului de roți defecte cu bandaje slăbite, datorită suprafacerilor.

#### 4.3. Puterea frânei electrodinamice a locomotivelor diesel

Motoarele de tracțiune ale transmisiilor electrice ale locomotivelor diesel, funcționează în regimul de tracțiune la putere constantă, regim optim de exploatare a motorului diesel. Produsul  $F_0 \cdot v = ct$  la obicei, înseamnă de fapt  $P = ct$  pentru mașinile electrice ale transmisiei.

Din cele de mai sus rezultă că la transmisiile c.c. - c.c. și c.a. - c.a., valorile extreme ale tensiunii și curentului nu pot fi întâlnite simultan deoarece  $U \cdot I = ct$ , cu alte cuvinte, puterea de dimensionare a motoarelor de tractiune este mai mare decât puterea de funcționare. (Puterea de dimensionare este  $U_{max} \cdot I_{durat\%}$ ). Întrucât în regim de frânare se poate merge cu valoarea curentului motorului de tractiune pînă la valoarea curentului de durată și cu tensiunea pînă la aproape de valoarea maximă (limitată numai de comutație), rezultă că puterea motoarelor de tractiune în regim de frânare poate fi folosită aproape de puterea lor de dimensionare, adică poate depăși puterea de tractiune.

La transmisia c.a. - c.a. puterea de frânare poate fi egală cu puterea de tractiune.

Puterea frînei electrice pe locomotive diesel nu depinde însă hotărîtor de puterea pe care o pot dezvolta motoarele de tractiune în regimul de frânare. În cea mai mare măsură această putere este limitată de puterea ce se poate instala în rezistențele de frânare, în spațiul disponibil în locomotivă.

#### 4.4. Amplasarea utilajului de frânare electrodinamică pe locomotivă

Deoarece spațiul disponibil în locomotivă este destul de restrîns, dotarea locomotivelor diesel electrice cu frână electrodinamică, trebuie să se facă cu minimum de aparatură în plus.

Aparatura de comandă se amplasează de obicei în blocuri și pupitrele de comandă existente pentru regimul de tractiune. Controlerul de comandă se modifică corespunzător, pentru a asigura transmiterea comenziilor și în regimul de frânare.

Două agregate au volum mai mare și introduc greutăți de montaj: comutatorul tractiune-frânare și rezistorul de frânare.

Montarea comutatorului tractiune-frânare și realizarea secțiilor circuitului de forță necesare pentru schimbarea regimului de funcționare, ridică probleme deosebite, care de obicei conduc la redimensionări.

Cel mai voluminos agregat rămîne însă rezistorul de frînare din care cauză i se atribuie și o atenție deosebită.

Rezistorul de frînare trebuie să aibe gabarit și greutate minime. Ea se execută din aliaje speciale de tipul nichel-crom, Alcrothal, Feral, care prezintă funcționări sigure la temperaturi ridicate de  $1000 + 1100^{\circ}\text{C}$ . Greutățile minime realizate sunt  $0,5 \text{ kg/kW}$ . (în construcție bloc ventilat).

Pentru mărirea puterii de frînare, rezistoarele de frînare trebuie ventilate forțat. Există construcții de rezistoare de frînare: răcite cu gazele de eșapare de la motorul diesel, aggregate autonom ventilat forțat cu ventilator propriu sau montate pe acoperișul locomotivei cu răcire naturală în mers.

In ultimii ani, realizarea blocurilor de frînare de  $2500 \text{ kW/m}^3$  ventilate forțat, a permis instalarea pe locomotivă a unor frîne electrice de puteri mari [35].

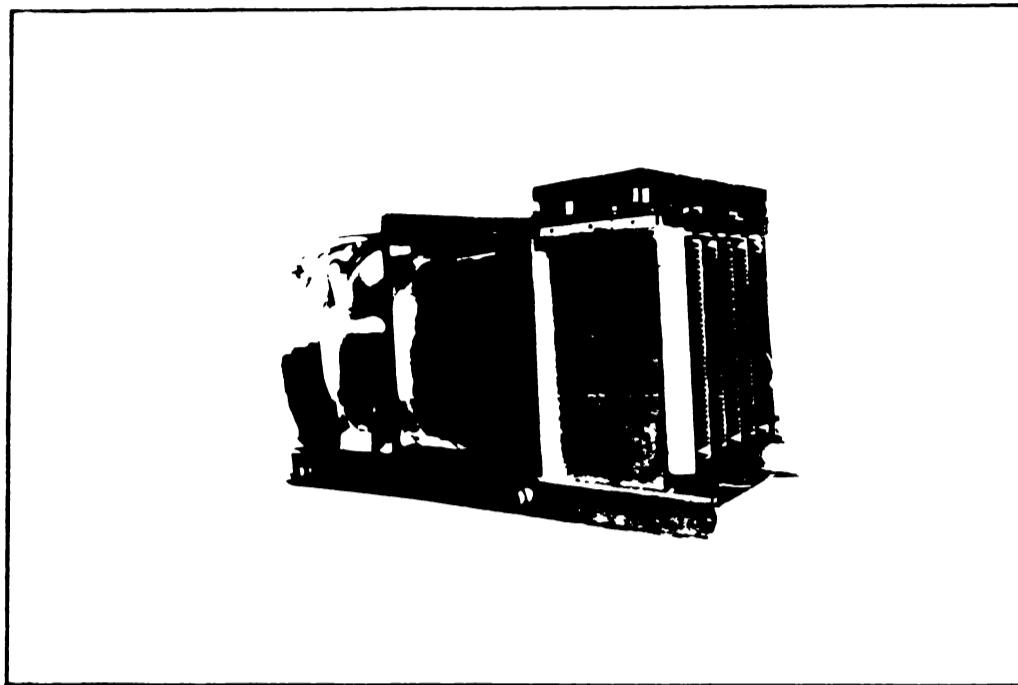
Amplasarea rezistorului de frînare rămîne însă o problemă deschisă pentru fiecare tip de locomotivă. In foto 4.1. se prezintă amplasarea rezistoarelor de frînare în bloc cu ventilație forțată, iar în foto 4.2. se arată montarea pe acoperiș a rezistoarelor de frînare la rama automotor WMD - WR - WM a căilor Ferate Elvețiene.

#### 4.5. Evoluția frînei electrodinamice în tractiune diesel

In literatura de specialitate se menționează ca primă realizare frîna electrodinamică reostatică a locomotivelor sovietice O-El-6 și O-El-7, construite în 1931 la Kolomna. Ea a fost utilizată ca frînă de menținere a vitezei pe pante, fără folosirea frînei pneumatice, sau pentru reducerea vitezei înainte de oprire. Schema principală a acestor locomotive este cea din fig. 4.4.

Trecerea de la regimul de tractiune la regimul de frînare se executa prin controler cu ajutorul căruia, la poziții inferioare, motoarele se deconectau de la generator, iar pe poziții superioare se modifica curentul de excitație al acestora. În timpul frînării electrodinamice, motorul diesel era oprit. Excitația era asigurată de baterie de acumulatoare.

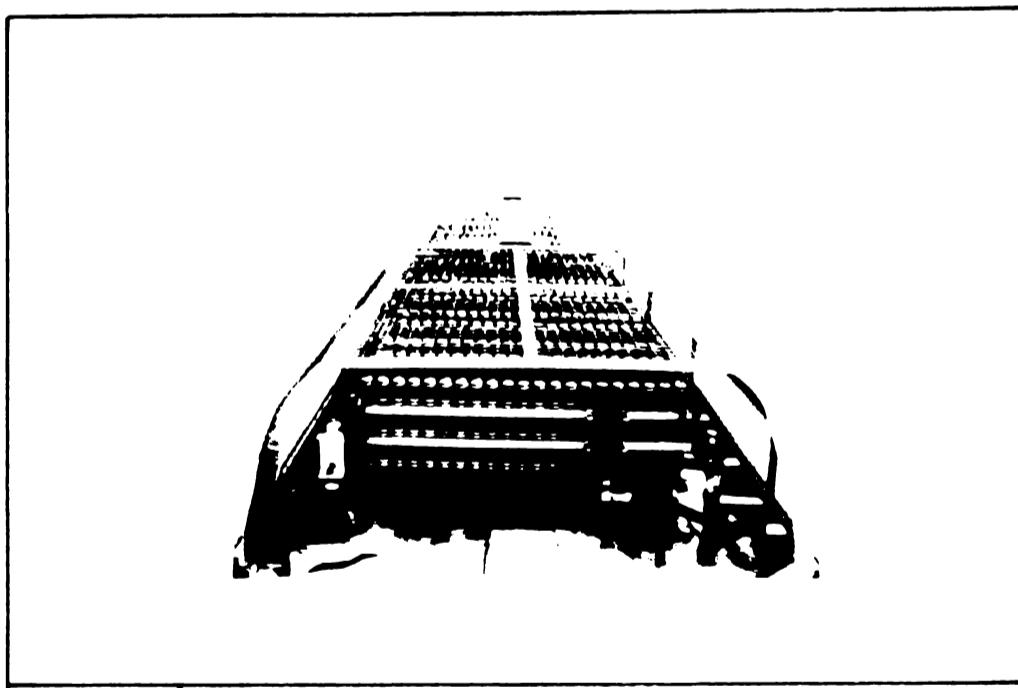
-36 -



15

BLOC DE REZISTOR DE FRÎNARE CU  
VENTILATIE FORTATA

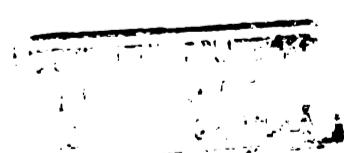
Foto 4.1.



16

MONTAJ PE ACOPERIS AL REZISTORULUI  
DE FRÎNARE

Foto 4.2.



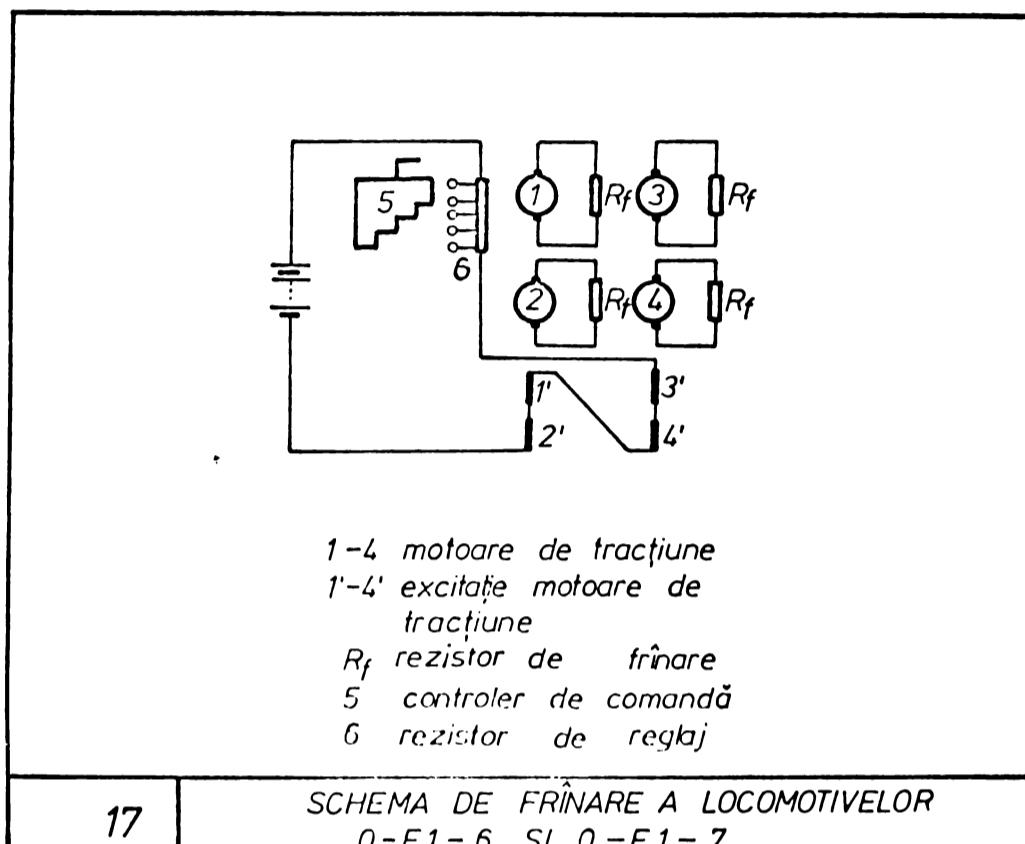


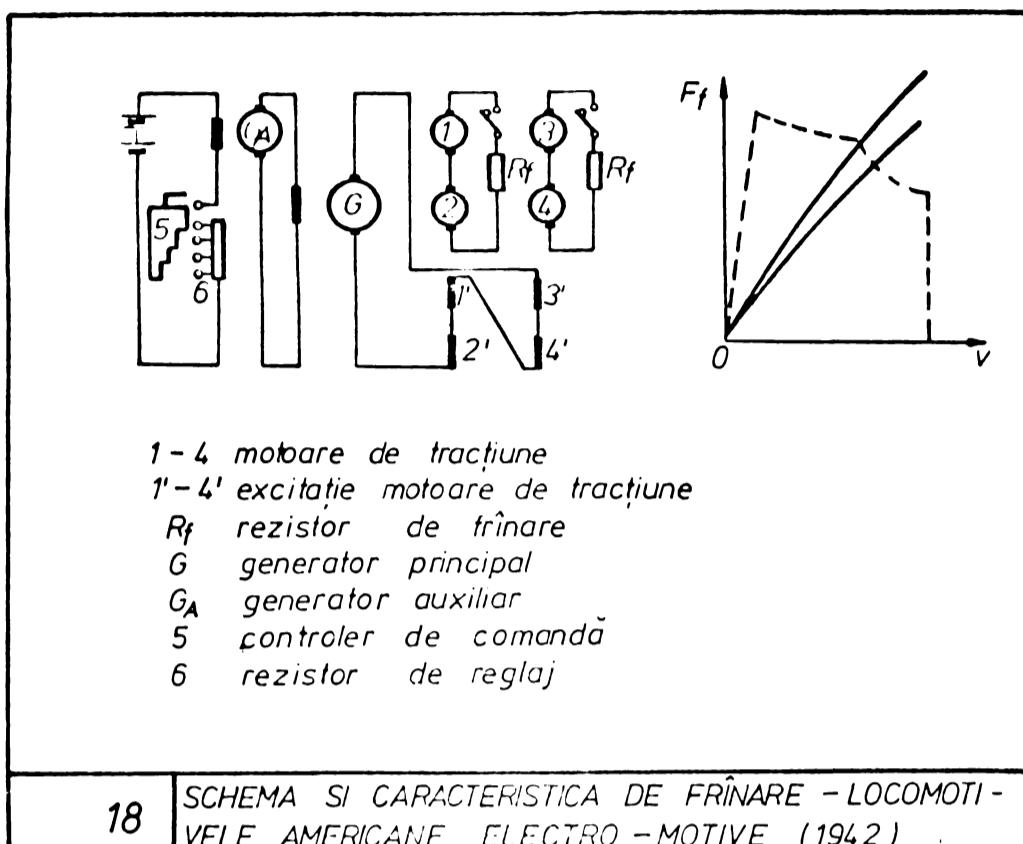
Fig. 4.4.

In 1942 firma americană Electro-Motive, a început echiparea locomotivelor diesel electrice cu frână electrodinamică reostatică, după schema din fig. 4.5.

Reglajul forței de frânare se face de această dată indirect, prin excitatia generatorului principal. Ca noutate apare ventilarea forțată a rezistorului de frânare, ceea ce conduce la micșorarea gabaritului acestuia și la mărirea puterii instalate.

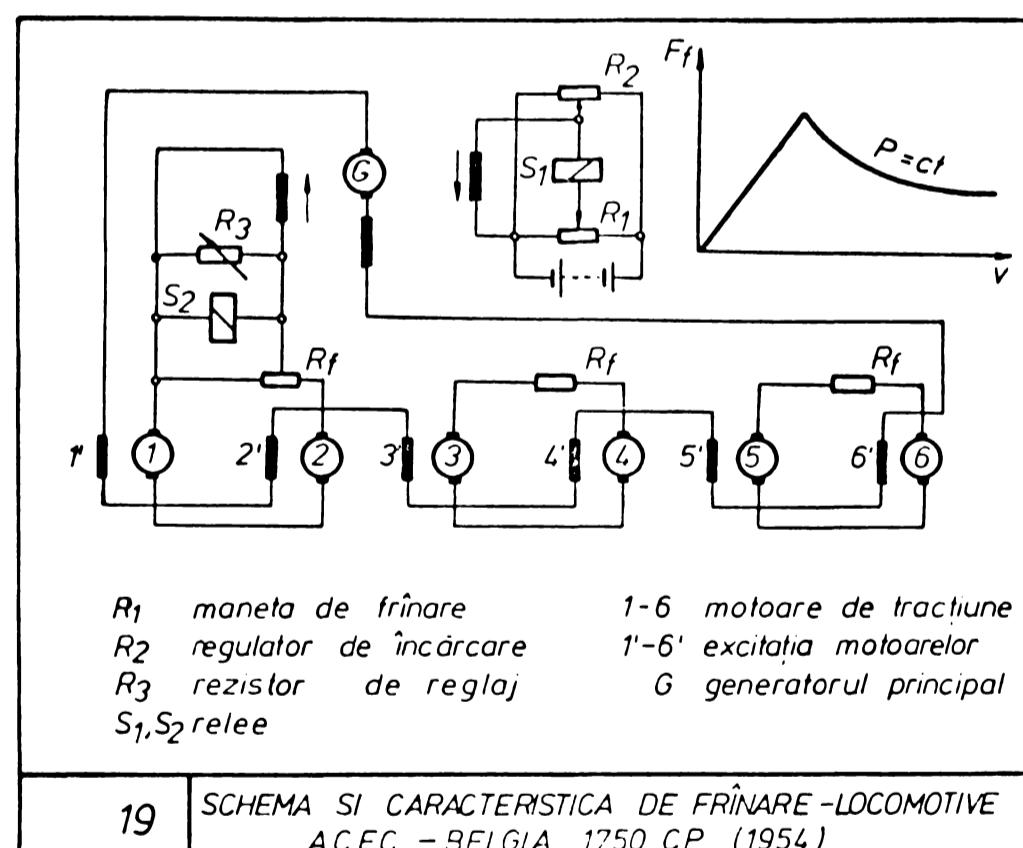
In 1947, se construiesc în Elveția (la Winterthur) locomotive de 550 kW. (750 CP), cu frână electrodinamică reostatică. Reglajul forței de frânare se face prin variația turatiei motorului diesel, prin care se modifică tensiunea de excitație. Ca noutate la această frână se remarcă folosirea parțială a energiei electrice de frânare pentru alimentarea mașinilor auxiliare și a ventilatorului rezistoarelor de frânare [36].

.//.



18 SCHEMA SI CARACTERISTICA DE FRÂNARE - LOCOMOTIVE AMERICANE ELECTRO - MOTIVE (1942)

Fig. 4.4.



19 SCHEMA SI CARACTERISTICA DE FRÂNARE - LOCOMOTIVE ACEC - BELGIA 1750 CP (1954)

Fig. 4.5.

In 1954, în Belgia, firma ACEC construiește 20 locomotive diesel electrice de 1280 kW. (1750 CP.), cu frână electrodinamică reostatică de menținere [50]. Schema de frânare a acestei locomotive prevede introducerea înfășurării derivatăie a generatorului în circuitul de frânare al motoarelor de tractiune și conectarea ei în aşa fel încât să lucreze ca înfăşurare de excitatie anticompond față de înfăşurarea separată folosită la modificarea forței de frânare. Prin aceasta se realizează limitarea automată a curentului de frânare.

Schema de forță și de excitatie în regimul de frânare a mașinilor electrice este cea din fig. 4.6.

Caracteristica de frânare cu această schemă este prezentată de asemenea în fig. 4.6.

Reglajul pentru limitarea curentului de frânare intervine în zona hiperbolică a caracteristicii de frânare. Releul S 2 lucrează la valoarea maximă a căderii de tensiune pe  $R_f$  (corespunzător la  $I_{max}$ ). La aceste locomotive, în timpul frânerii electrice motorul diesel este adus la turăția de mers în gol.

Tot în 1954, pentru stabilizarea caracteristicilor de frânare, firmele americane Alco și General Motors, la locomotivele diesel electrice de 1500 CP introduc înfăşurarea de lansare a generatorului principal, în circuitul de excitatie al motoarelor de tractiune [22].

O schemă de acest fel este prezentată în fig. 4.7.

Excitația motoarelor de tractiune este asigurată de generatorul principal (la mersul în gol al motorului diesel). Înfășurarea separată a generatorului principal este alimentată de la o amplidină, a cărei înfăşurare de comandă este introdusă în circuitul de reglare cu amplificatoare magnetice.

Sistemul prevede modificarea manuală a curentului de excitatie a motoarelor de tractiune, de la valorile minime la valorile maxime și reglarea automată cînd s-au atins limitele curentului de frânare după caracteristica de frânare dată.

Procesul de frânare este condus manual prin potențiometrul  $R_h$ . Schema asigură stabilitatea electrică și limitarea automată a curentului de frânare după caracteristica din fig. 4.7.

-10-

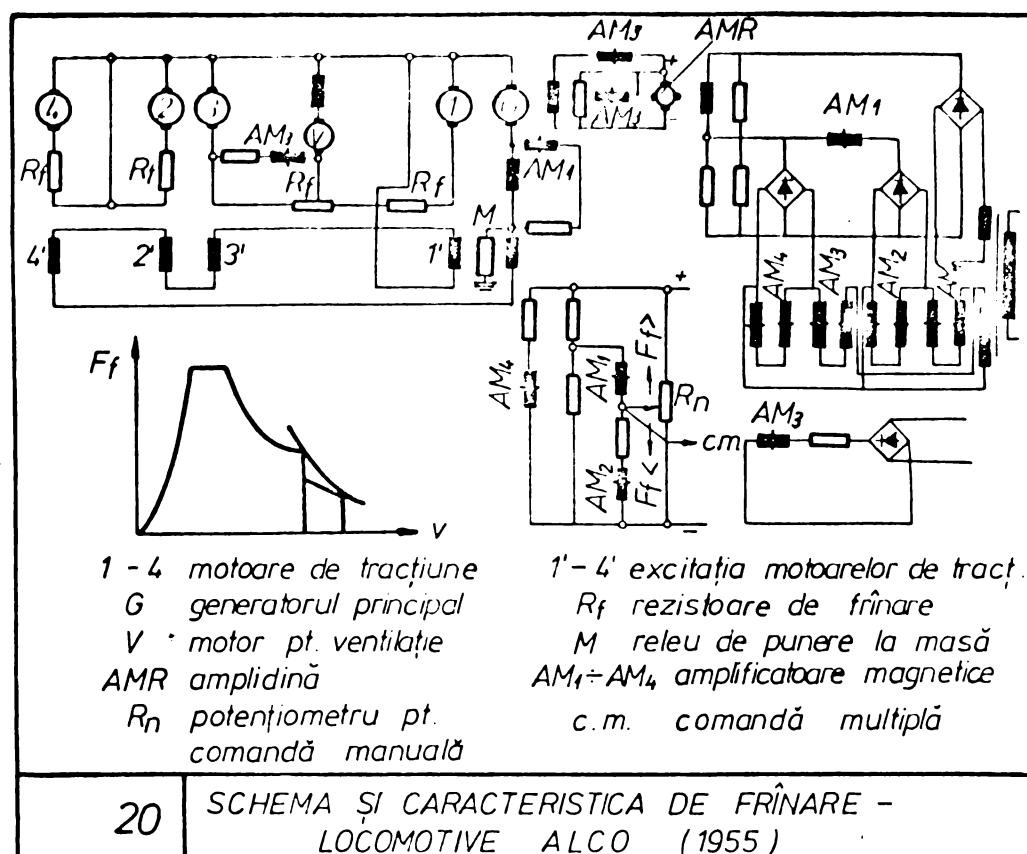


Fig. 4.7.

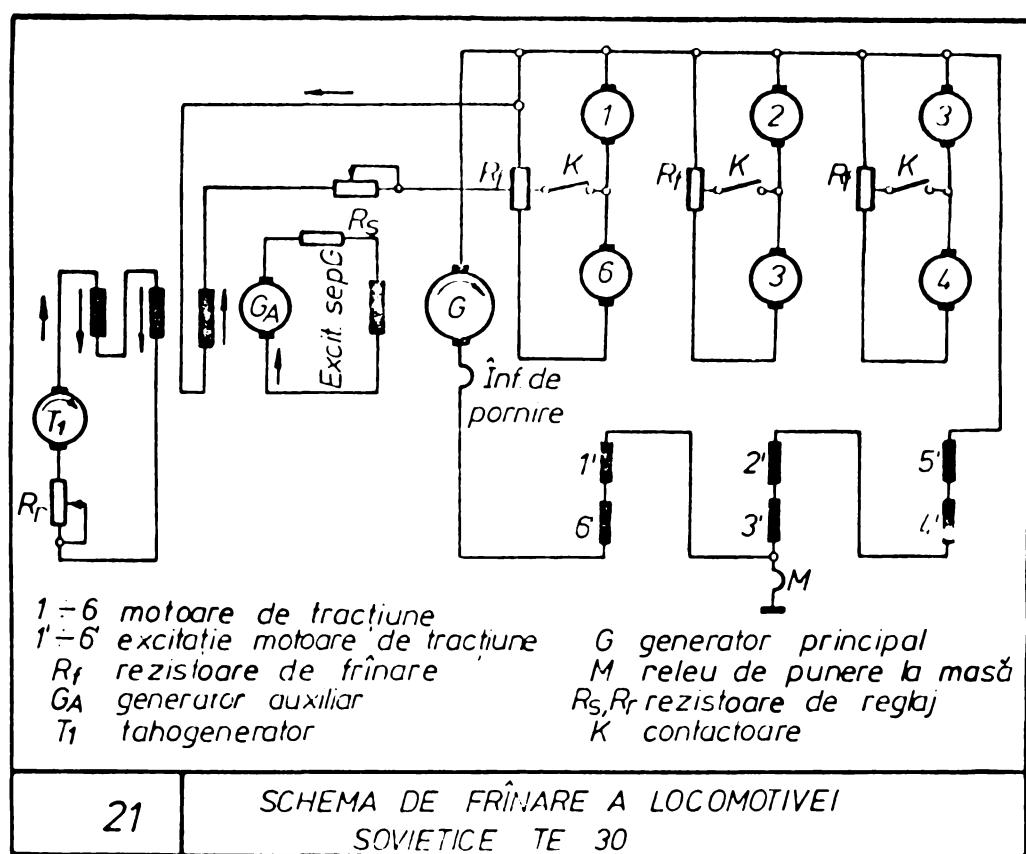


Fig. 4.8.

Tot ca evoluție a frânerii reostatice la locomotivele diesel electrice trebuie menționate schemele locomotivelor sovietice TE 3 și TEP-lo care au particularități de reglaj și concepție [22].

Schema de frânare a locomotivei TE 3 este redată în fig. 4.8.

Cu această schemă, modificarea forței de frânare se realizează prin variația turăției motorului diesel.

Tahogeneratorul  $T_1$  introduce o relație de proporționalitate între curentul de excitare al generatorului principal și turăția motorului diesel.

Cu ajutorul înfășurării derivație a generatorului auxiliar, cuplată potențiometric pe rezistorul de frânare, se realizează anticompundarea generatorului auxiliar. Rezistorul  $R_g$  permite reglarea gradului de anticompundare, respectiv stabilitatea caracteristicilor de frânare. Prin variația rezistorului  $R_r$  se schimbă panta caracteristicilor, deci se asigură elasticitatea schemei. Schema aceasta prezintă multă aparatură iar motorul diesel lucrează neeconomic.

Schema de frânare a locomotivei TEPlo (fig. 4.9.) realizează menținerea constantă a forței de frânare.

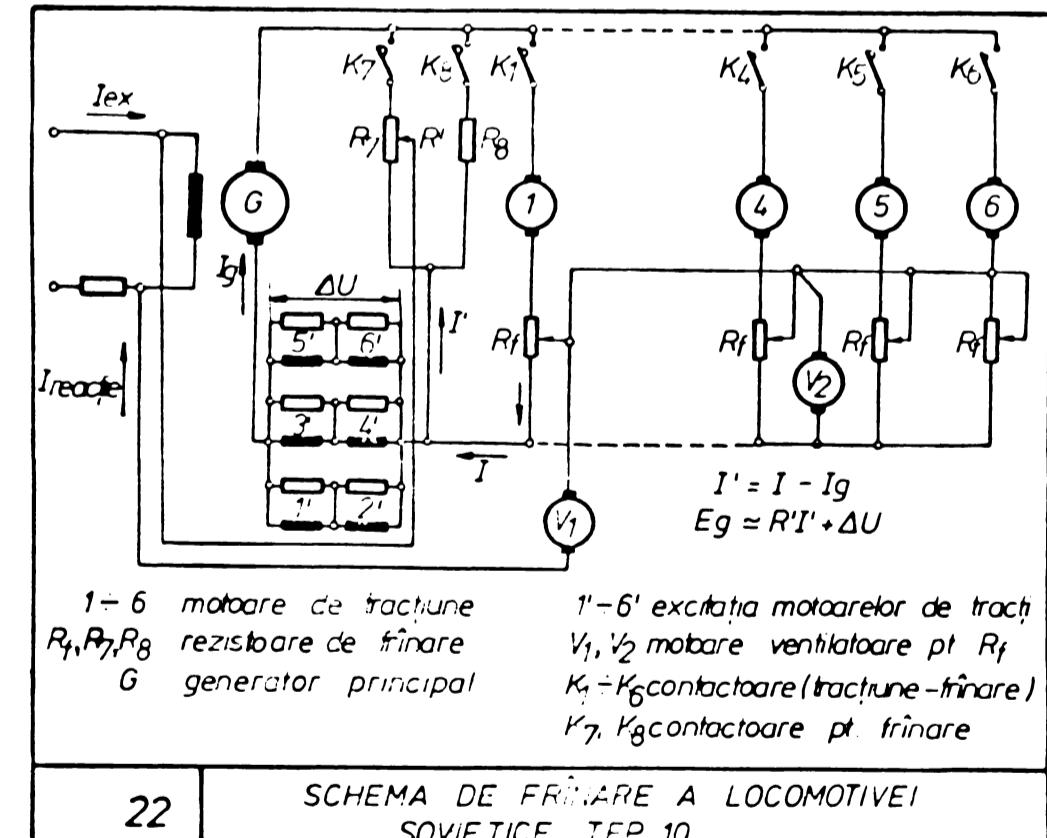


Fig. 4.9.

In această schemă motoarele de tractiune păstrează excitația serie iar generatorul principal lucrează în regim de motor, transmitând motorului diesel o parte din puterea de frânare (nu mai mare decât un anumit procent din partea lui de mers în gol).

#### 4.6. Locomotive diesel electrice moderne cu frână electrodinamică reostatică

Urmărind evoluția construcției de locomotive diesel, se constată că înzestrarea lor cu frână electrodinamică este negeneralizată, mai ales în Europa, cele cîteva sute de bucăți executate chiar pînă în 1965 avînd un caracter experimental.

In tabela 3 se prezintă tipuri de locomotive diesel electrice construite după 1960 dotate cu frână electrodinamică. (Din cercetarea bibliografică făcută, rezultă că pînă în prezent sunt în serviciu sute de locomotive cu frână electrodinamică)

In cele ce urmează, se vor prezenta cîteva locomotive de construcție modernă tipice pentru serviciul prestat și pentru tipul transmisiiei.

##### 4.6.1. Locomotive de manevră. Transmisie c.c. -c.c.

Se citează locomotivele elvețiene demarfa pentru serviciu ușor - Em 3/3 - de 440 kW.(600 CP) și cele pentru serviciu semigreu - Bm 4/4 - de 880 kW.(1200 CP) [30] .

Schēma de frânare este principal aceeași pentru cele două locomotive și anume ca în fig. 4.10.

La aceste locomotive motoarele de tractiune au excitația separată atât în tractiune cât și în frânare. Excitația separată a generatorului principal este alimentată de mașina E care are trei înfășurări de excitatie. Înfășurarea anticompozită a acestei mașini este alimentată în regim de frânare, în conformitate cu schema din fig. 4.10, de suma a două căderi de tensiune proporționale cu curentul de frânare, respectiv cu curentul de excitatie. Această combinație de excitații realizează o creștere a curentului de excitație a motorului de tractiune în regim de frânare, odată cu scăderea curentului rotoric.

Tabela 3

## Locomotive diesel electrice moderne cu frână electrodinamică (1960)

(1960 - 1976)

Tara și firma producătoare	Beneficiar	Puterea CP/kW.	Tipul	v <sub>max</sub> km/h	Observații
Anglia/English Electric	Sudan	1850	Co-Co	60	
Anglia/British Thomson	Africa de Est	1100	Co-Co	88,5	
Anglia/Brush	Anglia și U.R.S.S.	4000	Kestrel/201 Co-Co		
Franta/Alsthom	Ecuador	2x610 2x440	Bo-Bo- Bo-Bo		
Franta/Alsthom	Etiopia s.a.	2400	CC2400	60	
RFG/Krupp, Telefunken	export	1500	Bo-Bo	100	
RFG/Henschel BBC	DBB/RFG	2520	Bo-Bo/ Co-Co	143	
RFG/Siemens, Henschel	Grecia	2000	DE2000 Co-Co	120	
Elveția/SLM	SBB/Elveția	600	Em <sup>3</sup> /3-c	65	
Elveția/SLM	SBB/Elveția	1200	Bm <sup>4</sup> /4 Bo-Bo	75	
Australia/Goodwin	Australia	975	Co-Co	96,5	
Australia/Clyde	Australia	6000	GT26c/ Co-Co	-	
Japonia/Mitsubishi	Noua Zeelandă	1050	BoBoBo	-	
Belgia/Brugeoise Nivelles	Belgia	1950	205/ Co-Co	120	
Belgia/Cockerill Augrée	Sudan	1850	Co-Co	85	
Ungaria/Ganz Navag	R.P.U.	2700	Co-Co	130	
SUA/ALCO	Atlantic Coast Line	2750	Century 628	110	Modificată pt. serv. nă electrodinamică
SUA/ALCO	Export	2000	Century 620	110	"
SUA/ALCO	Export	1050/ 950	DL-531B	110	

**continuare**

Tara si firma producătoare	Beneficiar	Puterea kw	Tipul	v <sub>max</sub> km/h	Observatii
SUA/ALCO	S.U.A.	3600 2250	Century 636	134	
SUA/General Electric	S.U.A.	2250 1500	U23c/ Co-Co	-	
SUA/General Motors	Argentina	1500 1200	G 22C	-	
SUA/General Motors	Argentina	1200 1100	GT26CW	-	
RSCC/CKD Praga	RSUS	-- 1760	T.449.0	140	
SUA/General Electric	Amtrak S.U.A.	2220 2440	P 30 CH	165	
Franta/CEM	Congo	3600 2650	BB - BB	120	
Franta/ Alsthom	Gabon	-- 2060	AD 3000 A1	120	
Franta/ Alsthom	China	-- 2940	AD 4000 A1	140	

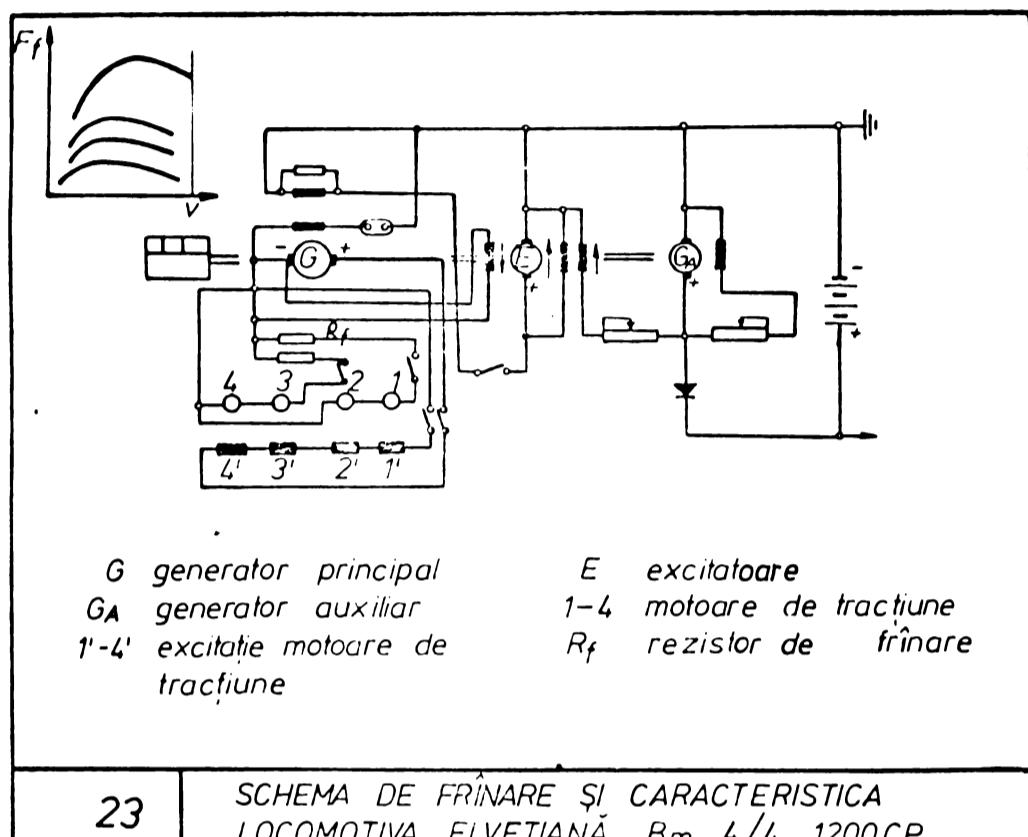


Fig. 4.lo.

Frinarea electrică a acestor locomotive are deci o caracteristică anticompond. La locomotiva Bm 4/4 (fig.4.lo) prin cele 11 trepte de frinare rezultă o forță de frinare aproximativ constantă sau foarte puțin dependentă de viteza.

#### 4.6.2. Locomotive de linie. Transmisie c.c. - c.c.

Se vor cita câteva construcții americane, SUA având o mare experiență în problema frînei electrodinamice la locomotivele diesel cu transmisie c.c. - c.c. [37,38,39,40,41,42].

Locomotivele seria Century ale firmei Alco, se construiesc cu frînă electrodinamică sau se modifică pentru montarea ei ulterioară. În regim de frinare motoarele de tractiune lucrează cu generatoare cu excitare separată debitînd pe rezistoare de frinare proprii, de valoare constantă.

.//.

Sistemul de comandă a excitației "tip E" fig. 4.11. pentru reglajul de putere în tractiune, precum și pentru limitări impuse de diverse protecții, folosit de firma Alco, oferă calități și performante deosebite la un preț de cost redus. Acest sistem lucrează asupra excitației separate a excitatricei generatorului de tractiune, comandând modificarea tensiunii în conformitate cu influența înfășurărilor de comandă ale amplificatorului magnetic. Sub influența înfășurărilor de comandă de la frâna electrodinamică reostatică, prin amplificatorul magnetic se modifică valoarea curentului mediu de excitație al excitatricei, astfel ca să se obțină limitarea curentului de frânare (scade valoarea medie a curentului tranzistorului EFT 3). Cu următoarele sisteme de comandă a excitației, la locomotiva Century 424 de 1760 kW. (2400 CP), s-a obținut caracteristica de frânare din fig. 4.11.

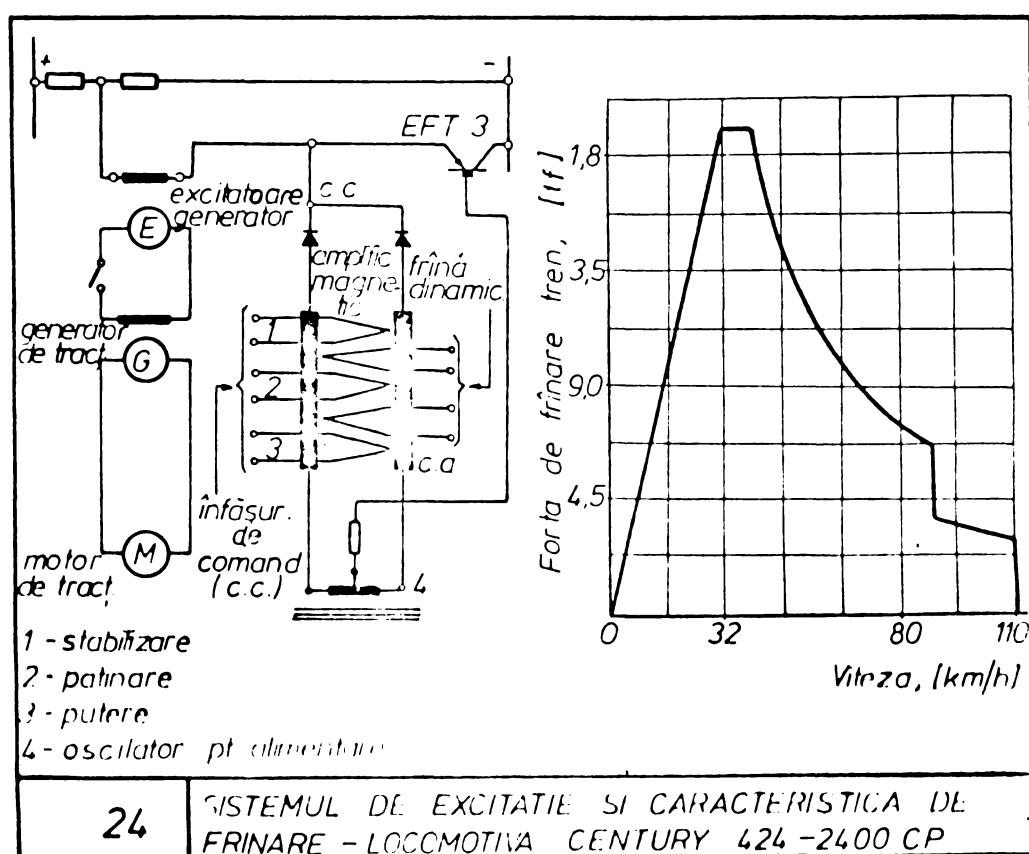


Fig. 4.11.

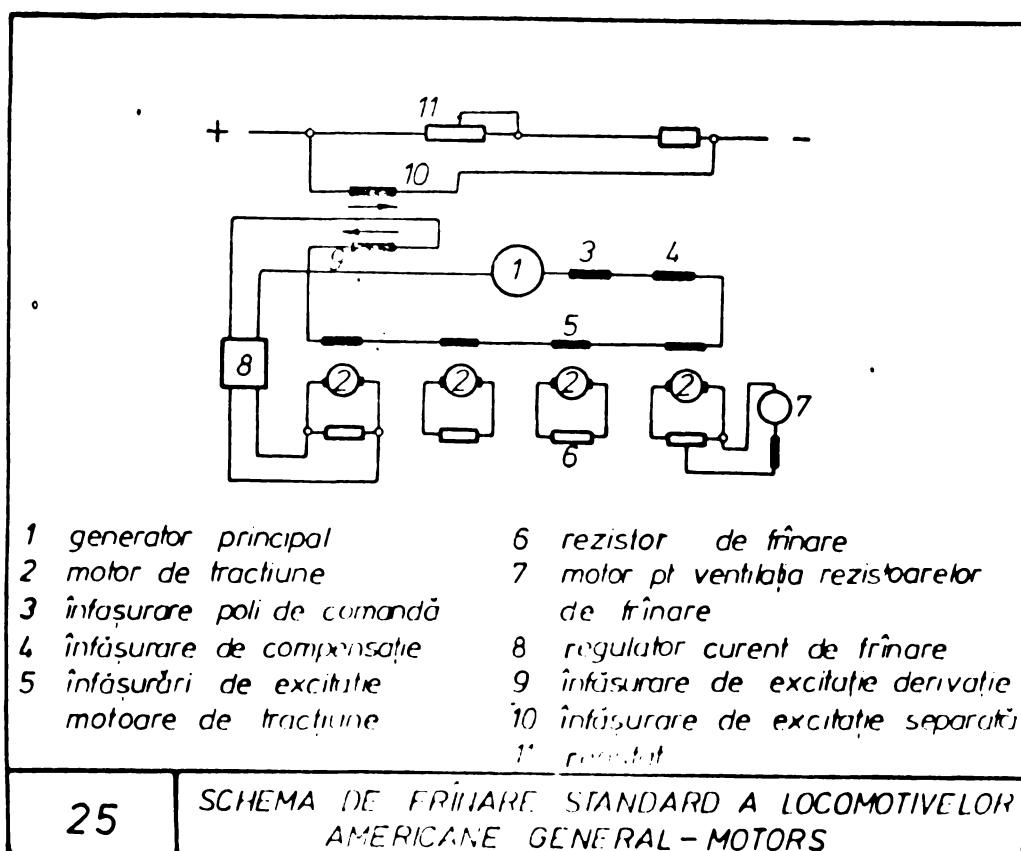
.//.

Cîteva tipuri de locomotive din seria Century sînt date în tabelă 3.

Locomotivele diesel electrice ale firmei General Motors sînt echipate în marea lor majoritate cu frînă electrodinamică după schema din fig. 4.12. Modificarea forței de frînare se face prin variația excitării separate a generatorului principal cu ajutorul unui reostat actionat de controlerul principal, iar limitarea circuitului de frînare se realizează prin anticompozitarea generatorului principal.

Printre ultimile realizări ale firmei General Motors se citează locomotivele G 22 C de 1100 kW.(1500 C.P.) construite pentru Argentina.

Se menționează de asemenea locomotivele DEL 2o BB ale firmei Siemens la care, ca particularitate apare generatorul Hall folosit pentru măsurarea forței de frînare (face produsul curent excitatie - curent frînare). Dispozitivul de reglare (același pentru tracțiune și frînare) este construit cu circuite electronice ale cărui grupe de bază sînt amplificatoare de reglaj tipizate. [31, 43, 46].



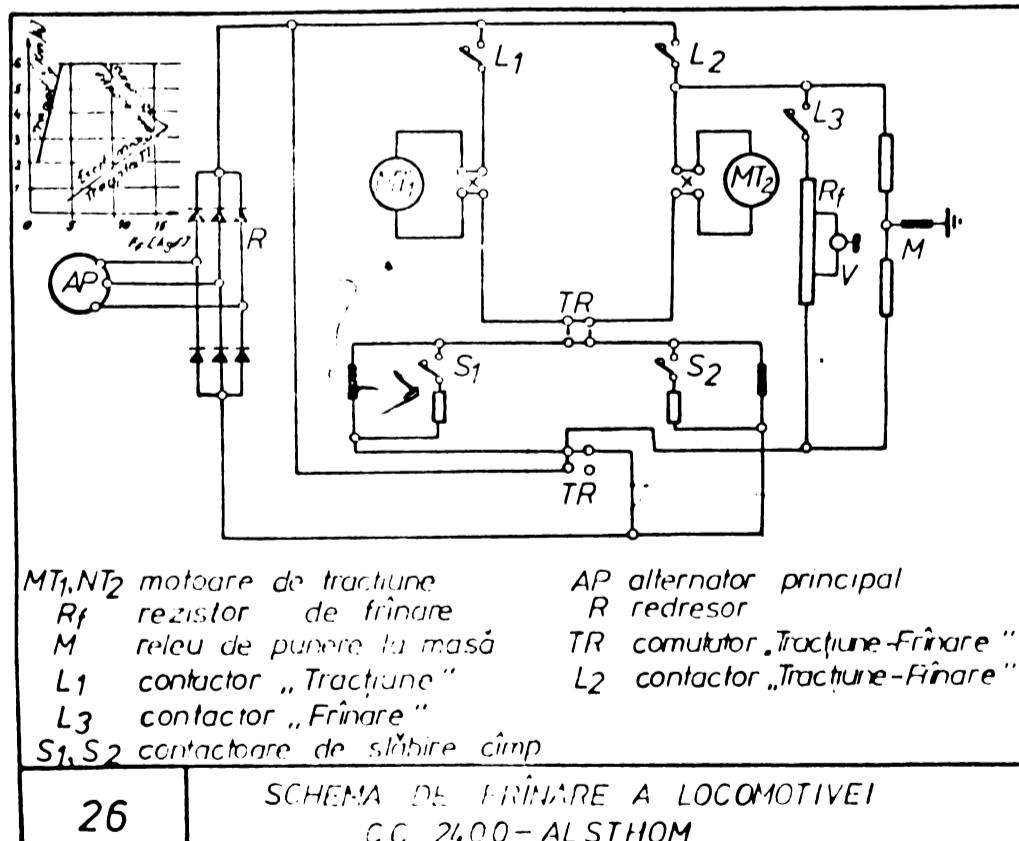
#### 4.6.3. Locomotive cu transmisie c.a. - c.c.

Din experiența firmei Alsthom - Franța [47] importantă furnizoare de locomotive diesel electrice, se poate exemplifica locomotiva CC 2400. Această firmă utilizează în mod curent boghiul monomotor și astfel transmisia are două motoare de tractiune, al căror circuit de forță pentru tractiune și frânare este prezentat în fig. 4.13.

Schela de frânare este o schelă clasice, cu cele două rotoare în serie debitând pe un rezistor de frânare comun, iar excitațiile inseriate alimentate de la alternator, prin redresor.

Potentialul circuitului este fixat de releul de punere la masă, M, astfel încât tensiunea nu poate depăși în nici un punct, jumătate din tensiunea totală.

Comanda pentru modificarea forței de frânare se dă prin controlerul de comandă care, în domeniul de "Frânare" are 17 trepte. Prin aceste trepte se comandă variația turatiei motorului diesel și în consecință excitația motoarelor de tractiune în regimul de frânare.



Caracteristica de frânare obținută cu ajutorul celor 17 trepte de frânare are desfășurarea din fig. 4.13.

O schemă originală de frânare electrică o are locomotiva de 1980 kW. (2700 C.P.) tip DMV 10, construită în 1970 - 1971 de uzinele Ganz-Mavag și Ganz-Electric din R.P.U. [45]. În acestă schemă, rolul rezistorului de stabilizare este preluat de o parte a înălțării de excitare (fig. 4.14)

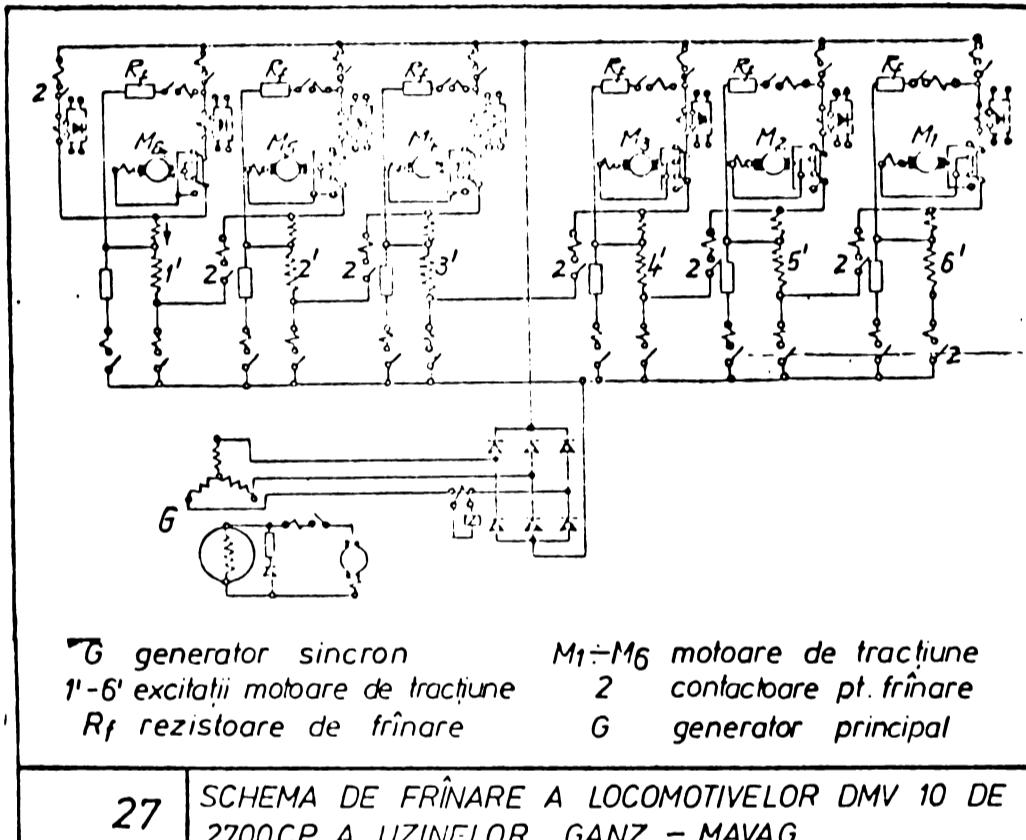


Fig. 4.14.

In regimul de frânare, controlul echipamentului circuitului de forță se efectuează prin controler, care este cuplat mecanic cu robinetul frânei pneumatice.

In frânare normală trenul este frânat pneumatic, pe cind locomotiva este frânată numai electric.

Controlerul poate fi actionat independent de robinetul frânei pneumatice. In acest caz, frâna electrodinamică a locomotivei frânează și trenul.

Cele două frâne nu funcționează împreună în nici o situație. Trecerea de la un sistem de frânare la altul se face automat.

.//.

Reglajul forței de frânare se comandă prin excitatia generatorului principal, în conformitate cu programul prescris.

Locomotiva Kestrel, realizată în 1968 de firma Brush din Anglia [28] este prevăzută cu trei sisteme de frânare: cu aer comprimat, cu vacuum și electric.

Frâne electrodinamice reostatică și cea cu aer comprimat pentru tren, sunt combinate după un program de viteză și sunt comandate de la un singur robitet.

Locomotiva este făcută mai întâi cu aer comprimat, apoi se conectează și frâna electrodinamică reostatică. De la începutul frânării electrodinamice, pînă la atingerea excitării maxime, forța de frânare este reglată electronic.

In timpul funcționării frânei electrodinamice, frâna cu aer comprimat se deconectează. Sub 50 km/h, cînd frâna electrodinamică nu mai este eficace, se activează din nou frâna pneumatică pînă la oprirea trenului.

Caracteristica de frânare a locomotivei Kestrel este cea din fig. 4.15.

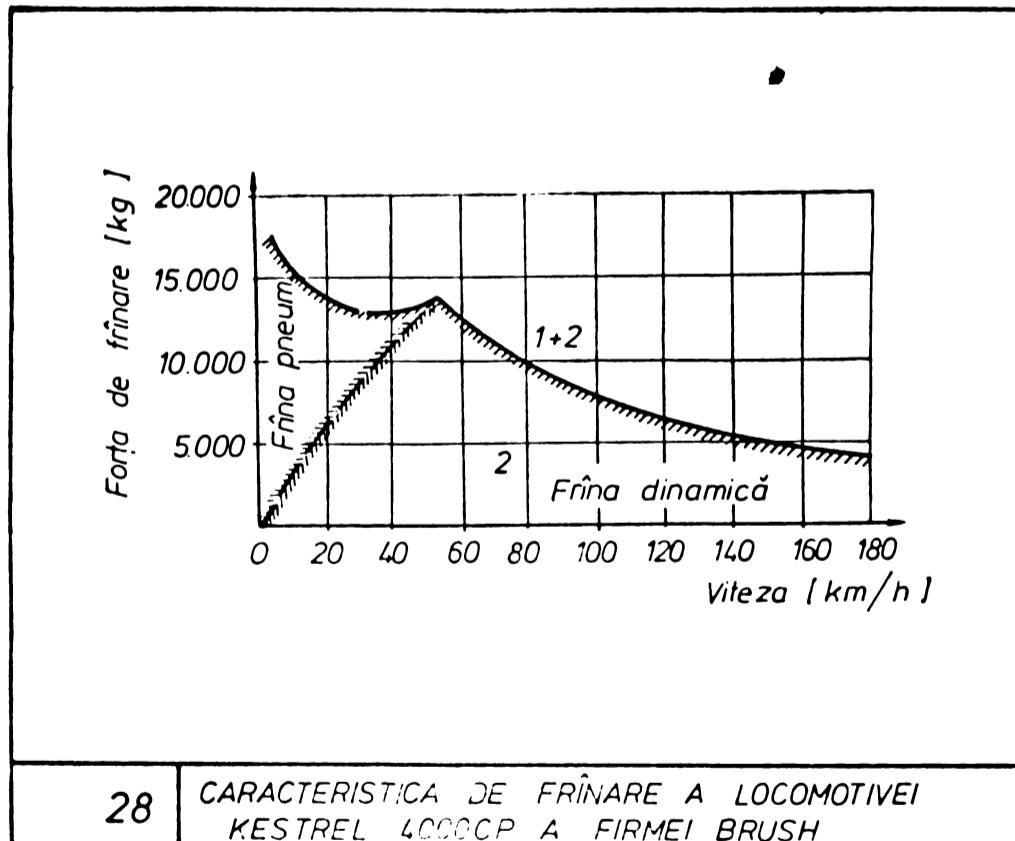


Fig. 4.15.

In timpul frângării electrodinamice, curentul de excitație este asigurat de tiristoare, modificarea lui fiind obținută prin modificarea unghiului de aprindere a tiristoarelor.

Puterea instalată în rezistorul de frânare este de 1080 kW. Rezistoarele de frânare sunt montate în două blocuri și sunt ventilate forțat.

#### 4.6.4. Locomotive cu transmisie c.a. - c.a.

Până în prezent transmisie c.a. - c.a. la locomotivele diesel este realizată de firmele Henschel - BBC, Hawk-Brush (100 kW) și Brissonneau (locomotivă mică cu cicloconverter). Pentru firma Henschel prototypul 1-a constituit locomotiva tip DE 2500 pe 6 osii [47].

Tehnica transmisiei c.a. - c.a. începută de firmele Henschel - BBC în 1965 s-a pus la punct prin locomotiva DE 2500, în continuare avându-se în vedere folosirea acestei transmisii la locomotiva DE 3000 și pentru locomotive de puteri mai mari.

In cazul transmisiei trifazate de forță, frâna electro-dinamică se poate realiza cu ușurință, cu un minimum de aparatură suplimentară: rezistorul de frânare și un contactor pentru aceasta (fig. 4.16.)

Pentru ca mașina asincronă de tracțiune să treacă în regim de frânare electrodinamică, este necesară numai o rețea "conducătoare" care să furnizeze tensiunea și frecvența corespunzătoare.

Această rețea este constituită din circuitul intermediar de curent continuu și invertor (ondulator). Trebuie doar ca frecvența invertorului să fie mai mică decât acea corespunzătoare turatie din tracțiune, pentru trecerea turatiei în sincronism și schimbarea semnului cuplului. O întoarcere de energie către generator nu este posibilă din cauza redresorului.

Rezistorul de frânare are o valoare constantă. Variatia forței de frânare se obține prin modificarea tensiunii circuitului intermediar. Rețeaua electronică asigură menținerea corectă a frecvenței în rețea.

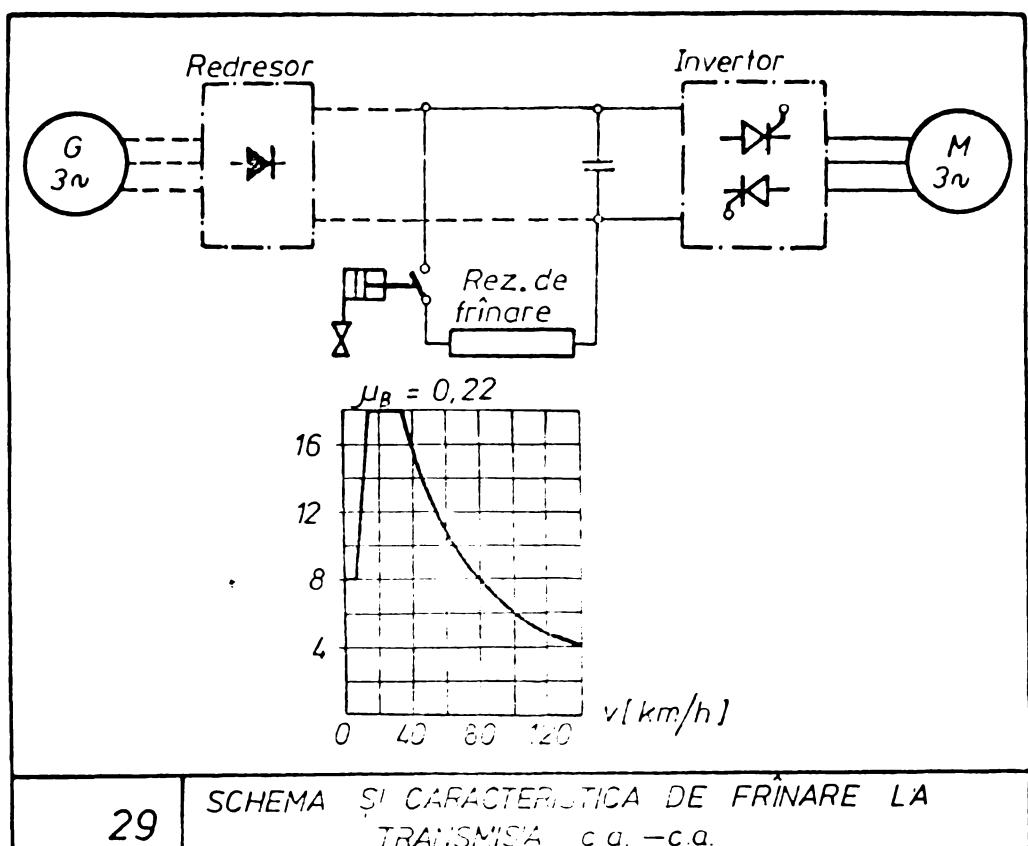


Fig. 4.16.

#### 4.7. Frâna electrodinamică reostatică la locomotive diesel fabricate în R.S.R.

La noi în țară, se construiesc din 1960 locomotivele diesel electrică oco-DA de 1540 kW. (2100 C.P.) În concepția sa initială această locomotivă nu a fost prevăzută cu frână electrodinamică.

La cererea CFR-ului, beneficiarul locomotivei, s-a realizat încerând cu 1968 o variantă constructivă cu  $v_{max} = 120$  km/h, pentru călători.

Modernizarea acestei locomotive pentru traficul de călători la viteze sporite, a condus la ideea montării unei frâne electrodinamice reostatice.

Indezirarea locomotivelor de 1540 kW. (2100 C.P.) cu frână electrodinamică, pe construcția existentă este dificilă, datorită spațiului foarte restrins ce se poate folosi pentru montarea aparatului suplimentar. rezolvarea practică a fost obținută.

...

tă prin cercetările pe care le-am întreprins ca proiectant de locomotive și care s-au concretizat prin proiectarea și realizarea pentru prima oară în țară a unei frâne electrodinamice pe o locomotivă diesel cu transmisie electrică.

Soluția teoretică și modul de realizare fac obiectul capitolului 6, în care se prezintă experimentările efectuate pe locomotiva diesel electrică 060 DA 286.

In anul 1970 s-au construit la Uzina Electroputere două locomotive tip 060 DB de 1840 kW. (2500 C.P.) tropicalizate, derivate din construcția locomotivei de 1540 kW. (2100 C.P.), care au fost echipate cu frână reostatică. Deoarece varianta de 1840 kW. (2500 C.P.) a fost construită cu un singur post de conducere, s-a putut amplasa în spațiul foseului post de conducere II, un bloc de frânare de 1250 kW., ventilat forțat (motorul ventilatorului alimentat pînă rezistorul de frânare). Schema circuitului de frânare este prezentată în fig. 4.17.

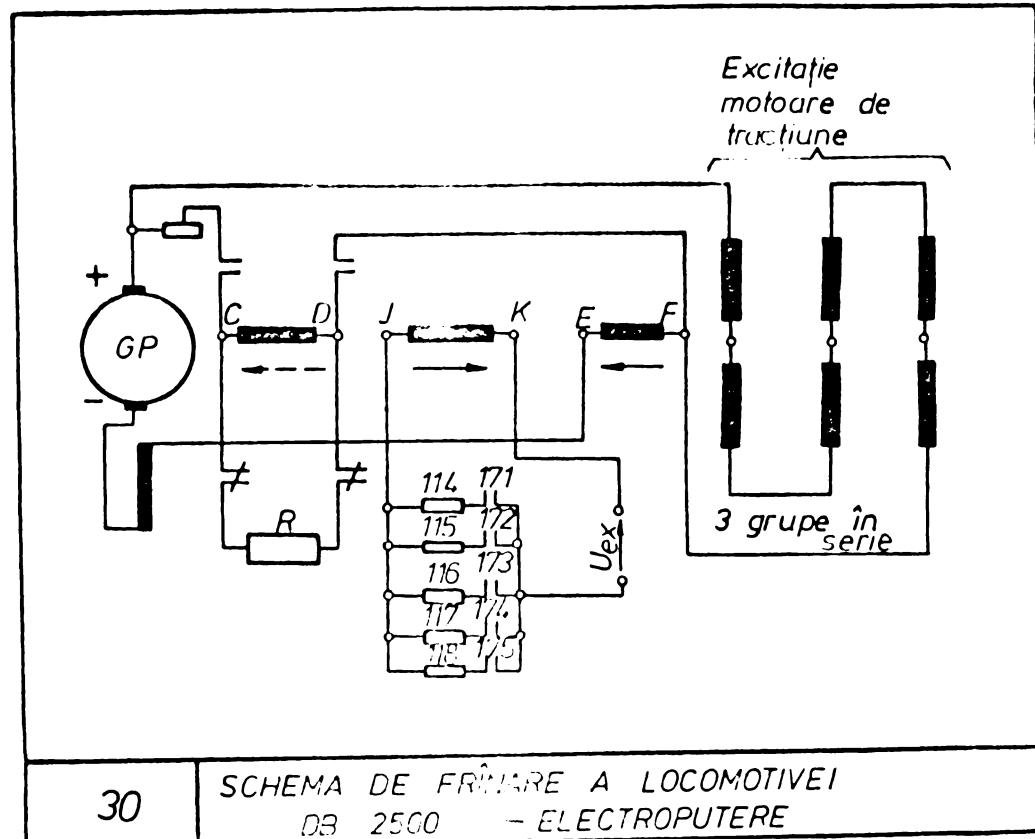


Fig. 4.17.

Pentru variația forței de frânare s-a folosit o combinație de rezistoare și contactoare, în serie cu excitarea separată a generatorului principal. Cu această combinație se realizează 15 trepte de frânare. Forța maximă de frânare a acestei frâne este 14,5 tf la 35 km/h.

Pentru limitarea curentului de frânare, s-a folosit înșurarea derivație a generatorului principal, alimentată printr-un regulator de tensiune comandat de valoarea maximă a curentului de frânare.

×

·

×

---

## 5. CONCLUZII PRIVIND DOTAREA LDE CU FRINA ELECTRODINAMICA

Din cercetarea documentară făcută asupra locomotivelor diesel cu transmisie electrică, în ceea ce privește dotarea lor cu frână electrodinamică reostatică, se poate spune în primul rând că, desi există multe firme constructoare și multe tipuri construite pînă în prezent, frîna electrodinamică nu reprezintă un element constructiv de bază în constructia acestor locomotive. Afirmația este valabilă pentru firmele europene, în America, frâna electrodinamică reostatică fiind aproape generalizată.

Cresterea continuă și în ritm accelerat a volumelor de trafic feroviar, care impun, pentru administrațiile de căile ferate și pentru constructorii de locomotive, rezolvarea problemelor legate de mărirea vitezei de mers, a condus printre altele la utilizarea frînelor suplimentare de diferite tipuri. Ca urmare, în ultimii ani, toate locomotivele de puteri mari se construiesc sau sunt prevăzute să se construiască cu frâna electrodinamică reostatică.

(Proiecte pentru LDE de aproximativ 2940 kW (4000 CP) - Alsthom, Siemens, AEI, Electroputere, etc.)

Argumentele care au împiedicat dezvoltarea frînelor electrodinamice sunt legate de faptul că rezistoarele de frânare au volum mare, ceea ce îngreuiază montajul, iar operațiile de frânare se complică. Aceste argumente s-au risipit cu timpul, datorită dezvoltării tehnologilor moderne, prin care se obțin materiale cu calități îmbunătățite și tehnici superioare de reglaj.

Din experiența obținută pînă în prezent în dotarea locomotivelor diesel electrice cu frână reostatică, se pot preciza următoarele:

- frâna electrodinamică se folosește ca frână suplimentară de menținere ( $F_f = cv$ ) sau cu frână de încetinire ( $F_f = ct$ )
- frâna electrodinamică se folosește singură sau în combinație cu frâna pneumatică, în care caz comanda frînării poate fi adaptată pentru a permite comanda individuală a frînei electrodinamice sau a frînei pneumaticice sau comandă combinată. La trenuri nu prea grele și în mulțime se poate folosi numai frâna electrodinamică ca frână de încetinire la coeficienti de aderență nu prea mari ( $\mu = 0,22$ ).

- s-a stabilit utilizarea înzestrării cu frână electrodinamică a locomotivelor indiferent de tipul serviciului - manevră sau marfă - călători - cu puteri între 440 kW. și 2940 kW.
- puterea de frânare este limitată de puterea ce se poate dissipă în rezistorul de frânare. Pentru mărire acestei puteri se folosesc ventilatia forțată a rezistorului de frânare. Rezistorul de frânare este de valoare constantă;
- pentru reducerea aparaturii suplimentare de comutare, motoarele de tracțiune se conectează în serie cîte două pe același rezistor de frânare. Această conexiune permite de asemenea simplificarea trecerii din regimul de tracțiune în cel de frânare și elimină nevoie de conexiunile de echilibrare în circuitul de forță;
- pentru alimentarea înțăsurărilor de excitație ale motorilor de tracțiune în regim de frânare se folosesc generatorul principal în cazul transmisiei c.c. - c.c., alternatorul prin intermediul redresorului la transmisia c.a. - c.c. și alternatorul cu circuitul intermediar de curent continuu, în cazul transmisiei c.a. - c.a.;
- ca motor de tracțiune al transmisiei de viitor, se prevede să fie motorul asincron trifazat în scurtcircuit. Acest motor are performanțe deosebite în regimul de frânare, permitînd frânarea cu forță constantă pînă la oprire;
- modificarea forței de frânare se obține prin variația curentului de excitație al motorilor de tracțiune. Această variație se realizează după cum urmează:
  - la transmisia c.c. - c.c.: - direct, prin variația cu ajutorul controlerului de comandă a excitării generatorului principal, la turărie constantă a motorului diesel;
  - indirect, prin variația excitării excitatoarei generatorului principal la turărie constantă a motorului diesel;
  - prin utilizarea amplificatoarelor magnetice pentru excitărea generatorului, la turărie constantă a motorului diesel.

- Obs.: Se menționează metoda de la LDE 286 pentru CFR: variația prin slăbire de cîmp, la două grade de excităție a generatorului principal și turăție constantă a motorului diesel (mers în gol). - ,  
- prin variația turăției motorului diesel.
- la transmisia c.c. - c.a.: - prin variația cu ajutorul tiristoarelor a excităției excitatoarei generatorului sincron.
  - la transmisia c.a. - c.a.: - prin variația frecvenței statorice a motorului asincron, cu ajutorul invertorului.
  - limitările de protecție se fac prin anticompondări ale generatorului principal (înăsurarea alimentată de curentul de frânare), prin sisteme complexe de excităție (amplificatoare magnetice, reglatoare de curent, generatoare Hall, etc.)

Examinînd soluțiile folosite de diverse firme pentru sistemele de comandă și reglare în regim de frânare, rezultă ca solutii uzuale sistemele electronice de automatizare, amplificatoare magnetice și sistemele de anticompondare a excităției.

Folosirea elementelor statice electronice de automatizare și a amplificatoarelor magnetice, presupune folosirea de convertoare de curent continuu - curent alternativ în echipamentul electric al locomotivelor diesel. Există de asemenea un număr foarte mare de probleme ce trebuie rezolvate pentru ca să se poată realiza un sistem de comandă statică aplicabil în exploatare. Acestea sunt în primul rînd legate de fiabilitatea semi-conductoarelor și prețul lor. Apoi, diversele reacții ce trebuie preluate din sistemul de forță în sistemul de reglare, conduc la necesitatea realizării de echipamente electronice sau de alt fel, prin care să se evite introducerea de potențiale ridicate față de masă în circuitele de comandă și reglare, ceea ce presupune o deosebită atenție în alegerea elementelor care compun circuitele respective.

Sistemele de reglare bazate pe anticompondarea excităției necesită multă aparatură pentru seccionarea circuitelor, iar cele care au și rezistor de stabilizare ridică probleme de răcire a

acestuia, întrucăt el este parcurs de suma curentilor de frânare și de excitare.

Desigur, pe baza experienței tehnologice și de concepție, fiecare firmă își alege sistemul de comandă și reglare care asigură pentru aceasta un optim tehnico-economic.

Trebuie însă relevat aspectul următor: cele mai multe locomotive diesel electrice aflate în circulație vor fi înzestrăte la reparație cu frână electrodinamică, pentru a face față în condiții mai bune traficului feroviar modern. Locomotivele construite pînă în prezent au în mare majoritate în general puteri sub 1980 kW. (2700 C.P.) și transmisia c.c. - c.c. Rezultă că, pe lîngă cercetările legate de dezvoltarea în continuare a frînelor electrodinamice pentru locomotive diesel, trebuie să se aibă în vedere și optimizarea soluției de dotare cu frână electrodinamică a actualelor locomotive diesel electrice în circulație.

In țara noastră, Cîile Ferate au în parc cca. 1500 locomotive diesel electrice de 1540 kW. (2100 CP). Ministerul Transporturilor și Telecomunicatiilor a solicitat modernizarea lor prin dotare cu frână electrodinamică.

Că urmare, se impune luarea în considerare a realizării frînei electrodinamice pe LDE 286 pentru generalizarea ei la locomotivele din parcul CFR cu ocazia reparațiilor.

\*  
\*      \*

---

6. O NOUA METODA DE MODIFICARE A FORTEI DE FRINARE ELECTRODINAMICA LA LDE CU TRANSMISIE c.c.-c.c.

6.1. Soluția teoretica propusă

6.1.1. Schema de frânare electrodinamică și principiul de modificare a forței de frânare.

Transmisia electrică a locomotivelor diesel electrice cu transmisie c.c. - c.c., cuprinde în aproape toate aplicațiile un generator de curent continuu și motoare de tractiune serie de curent continuu, funcționând în paralel sau în grupe de serie paralel.

Pentru regimul de frânare electrodinamică, excitația motoarelor se separă și se alimentează de la generatorul principal, iar rotoarele se închid pe rezistoarele de frânare.

Motoarele de tractiune funcționează ca generatoare cu excitație separată având ca sarcină rezistoarele de frânare.

Pentru modificarea forței de frânare în domeniul de frânare, am ales ca soluție principală variația fluxului de înfășurările de excitație ale motoarelor de tractiune (fig.6.1)

Ca sursă de alimentare pentru obținerea curentului de excitație, am prevăzut generatorul principal, care la regimul de cea mai joasă turatie (motorul diesel la mers în gol) alimentează înfășurările de excitație conectate în serie, ale motoarelor de tractiune.

Metoda de reglare a forței de frânare prin variația fluxului de excitație a motoarelor de tractiune funcționând ca generatoare cu excitație separată, este o metodă cunoscută. Ceea ce diferă la diverse construcții este modul în care se comandă și se realizează această variație de flux.

In ultimii ani, pe baza tehnicii moderne s-au realizat unele reglaje automate cu regulatoare tiristorizate și combinații automate cu frâna de aer. [1]. Toate aceste sisteme introduc aparatură suplimentară nespecifică unor locomotive deja construite (regulatoare electronice, robinete de frână speciale, etc.) De aceea, în urma studiului amănuntit al mașinilor transmisiei

.//.

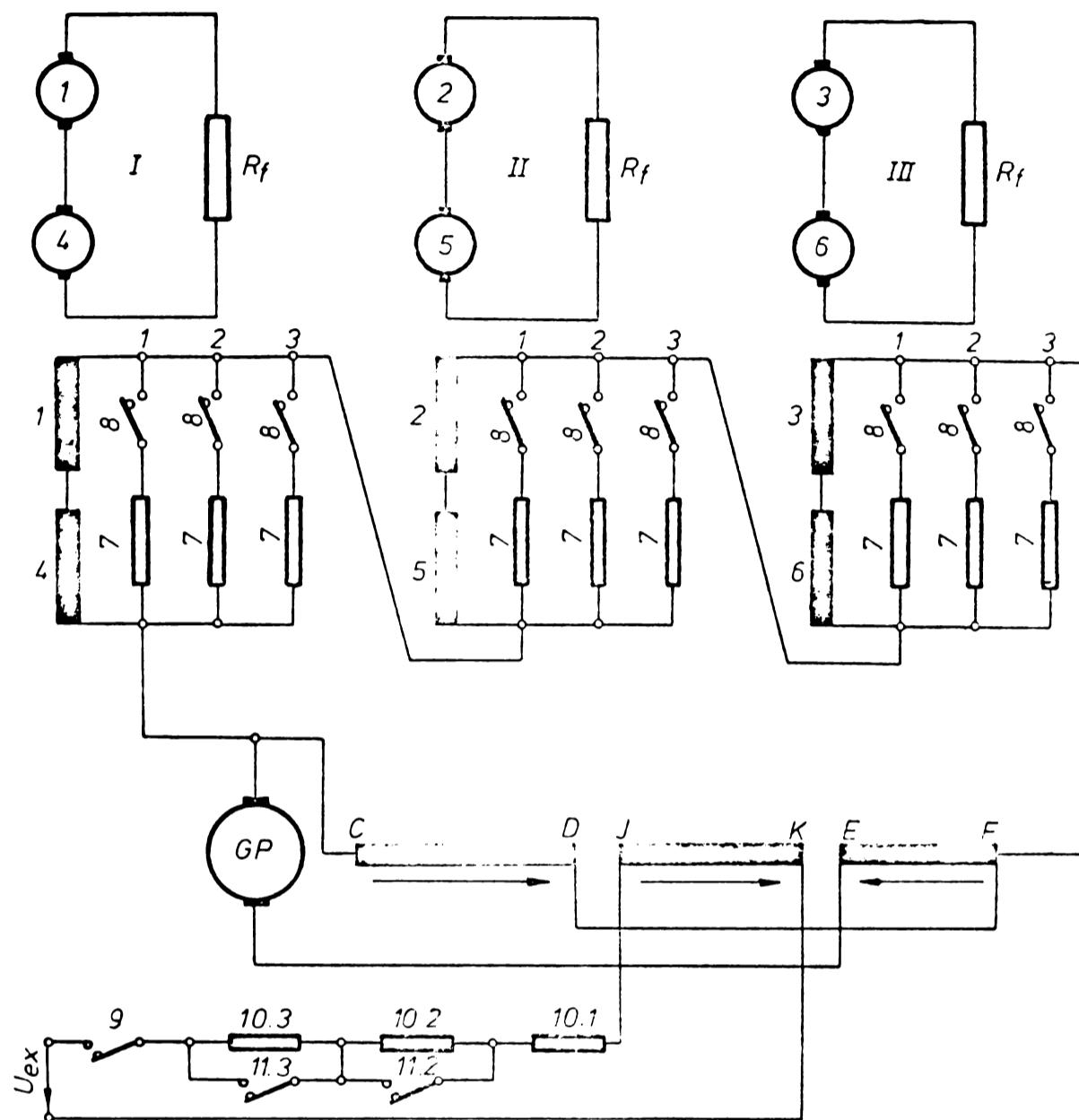


Fig. 5.1

GP - generator principal

1-6 - motoare de tracțiune (rotor și excitare)

$R_f$  - rezistor de frânare

7 - rezistor slăbire cîmp

8 - contactoare slăbire cîmp

9 - contactor excitatie GP

10.1, 2 - rezistor excitatie GP în regim de frânare

10.3 - rezistor pt limitarea curentului de frânare

11.2 - contactor pt nivelul II de excitatie

11.3 - contactor pt limitarea curentului de frânare

electrice și a regimului de frânare electrodinamică, am stabilit ca posibilă teoretic, o nouă metodă de modificare a fluxului de excitare a motoarelor de tracțiune în regim de frânare, prin folosirea sistemului existent de slăbire a cîmpului în regimul de tracțiune.

Folosirea sistemului de slăbire a fluxului motoarelor de tracțiune în regim de frânare este posibilă deoarece generatorul principal are și înfășurare de excitare anticomandă și deci, la aceeași turatie și curent de excitare constant, nu-și modifică practic curentul în variație sarcinii (introducerea în circuit a înfășurărilor de excitare ale motoarelor de tracțiune a rezistențelor de slăbire a cîmpului).

#### 6.1.2. Determinarea relației de bază pentru stabilirea treptelor de modificare a fluxului.

Pentru calculul curentului de excitare al motoarelor de tracțiune în regim de frânare trebuie stabilită relația dintre acesta și curentul de excitare separată a generatorului. Deoarece curentul de excitare al motoarelor de tracțiune este chiar curentul de sarcină al generatorului principal. Deci trebuie stabilită relația  $I_G = f(I_{JK})$  după schema din fig.6.2.

In conformitate cu schema din fig.6.2., solenoidul total de excitare în sarcină a generatorului principal este:

$$\Theta = N_{JK} I_{JK} + N_{CD} I_{CD} - N_{EF} I_G \quad (6.1.)$$

(neglijind reactia indusului), în care  $N_{JK}$ ,  $N_{CD}$ ,  $N_{EF}$  reprezintă numărul de spire pe pereche de poli corespunzător înfășurărilor de excitare separate, paralel și serie. Întrucât, pentru realizarea curentilor de excitare ai motoarelor de tracțiune în regimul de frânare se lucrează cu solenoidi mici în generatorul principal (rezistența înfășurărilor de excitare ale motoarelor de tracțiune este foarte mică și practic generatorul funcționează în scurte circuit), se poate considera caracteristica de magnetizare a acestuia rectilinie în zona acestor solenoidi. În acest caz se poate scrie:

$$E = u\Theta + E_r \quad (6.1.)$$

unde:

$E$  - t.e.m. indușă de cîmpul rezultant  
 $E_r$  - t.e.m. indușă de cîmpul remanent  
 $\theta$  - solenăția totală de excitație  
 $m$  - coeeficient de proporționalitate pentru porțiunea  
 nesaturată a caracteristicii de magnetizare.

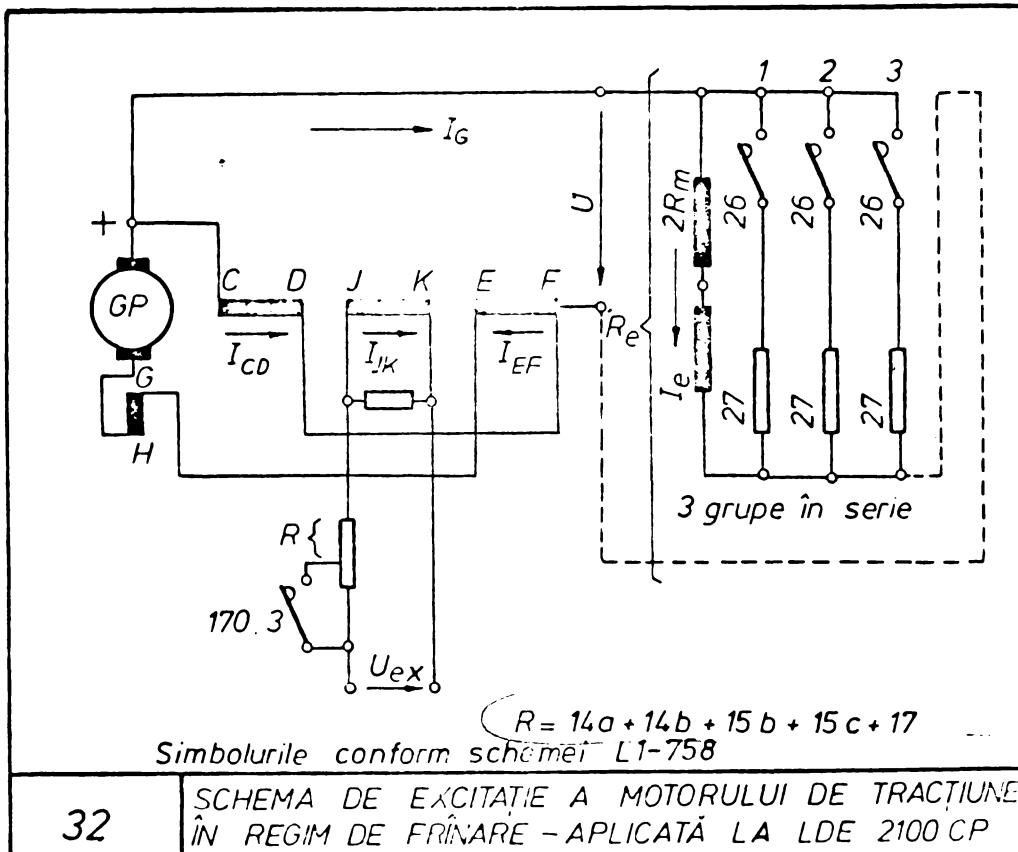


Fig. 6.2.

Notind cu  $R_e$  rezistența echivalentă a circuitului de sarcină, și cu  $R_G$  rezistențele din circuitul rotorului generatorului ( $R_G = R_A + R_{EF} + R_{SH}$ ), ecuația de echilibru a tensiunilor va fi:

$$U = R_e I_G = E - R_G I_G \quad (6.3)$$

Inlocuind în (6.3) expresia lui  $\theta$  și notind  $R_e + R_G = R$  se obține:

.//.

$$I_G = \frac{N_{JK} I_{JK} + \frac{E_r}{m}}{N_{EF} + \frac{R}{m} - \frac{N_{CD}}{R_{CD}} R_e} \quad (6.4)$$

4

### 6.1.3. Stabilirea numărului de trepte de frânare electrodinamică.

Am avut în vedere în primul rînd cerința ca saltul de curent în rotorul motoarelor de tractiune, la variația în trepte a fluxului în regim de frânare să nu depășească saltul de curent din regimul de tractiune la cîmp slăbit, iar valoarea de durată a curentului prin rezistorul de slăbire de cîmp să nu fie depășită (fig.6.3)

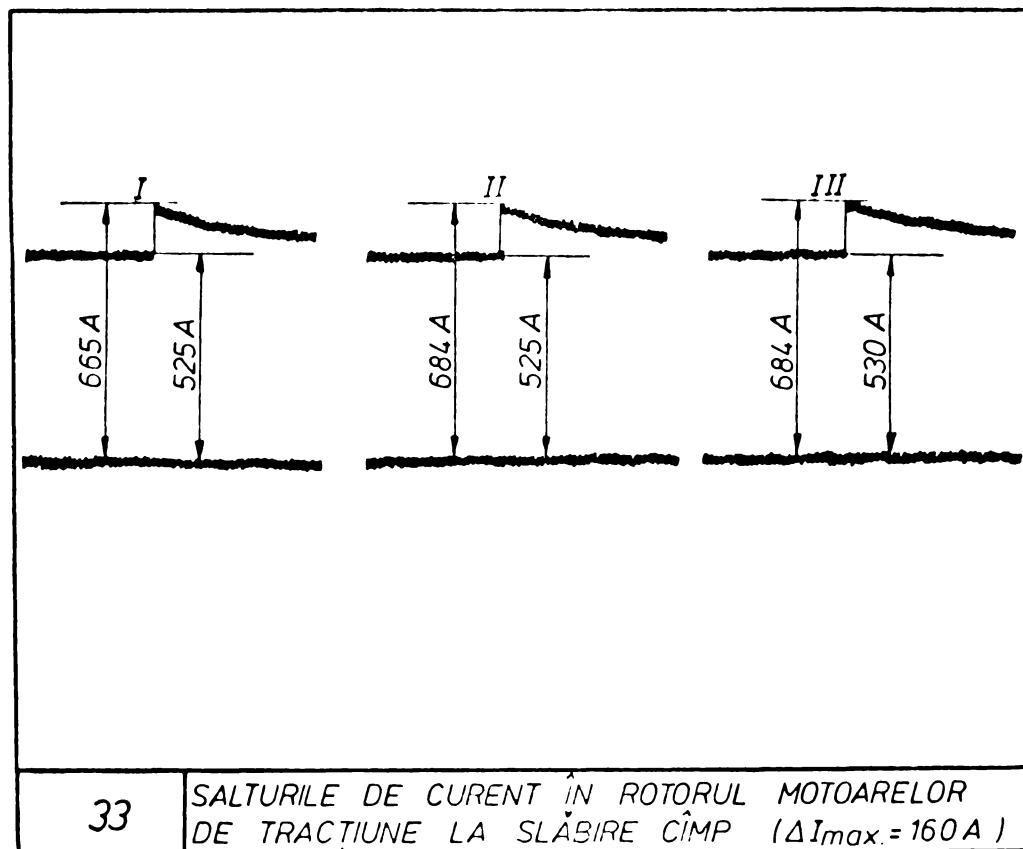


Fig. 6.3.

In acest caz, curentul de excitatie al motoarelor de tractiune nu trebuie sa depaseasca de asemenea valoarea curentului maxim de excitatie din regim de tractiune.

Intre valorile maxima si minima ale curentului de excitatie se stabileste multiplul realizabil de trepte de suntare si in acest fel, cu relatia (6.4) valorile curentului de excitatie separată a generatorului principal.

#### 6.1.3.1. Metoda grafică de determinare a treptelor de excitatie.

Cunoscindu-se caracteristica de magnetizare  $E(\theta)$  pentru turata regimului de functionare, am calculat caracteristica externă a generatorului principal  $U(I)$ , pentru această turată și sarcină aproape de scurtcircuit. (Regimul de funcționare al GP. în frâncare electrodinamică) (fig.6.4)

Avînd în vedere schema de excitatie a generatoarelor de c.c. pentru tractiune (vezi fig.6.1), cu caracteristica concavă, ecuația 6.1. se mai poate scrie:

$$\theta = b + a U - c I_G \quad (6.5)$$

unde:  $b = N_{JK} I_{JK} = ct =$  solenăția de excitatie separată

$a =$  panta solenaticii derivație;  $a = \frac{N_{CD}}{R_{CD}}$  spire/ohm

$c =$  numărul de spire pe perechea de poli, pentru excitația serie

$$U = E - R_G I_G$$

Rezultă:  $\theta = b + aE - (aR_G + c) I_G = b + aE - d I_G \quad (6.6)$

unde s-a notat  $aR_G + c = d$ .

Se separă termenii care depind de  $E$  și cei care depind de  $I_G$ . Rezultă următoarele drepte (pentru mașina nesaturată, cum este cazul generatorului în funcționare pentru regimul de frâncare ).

(1)  $E = f(\theta)$

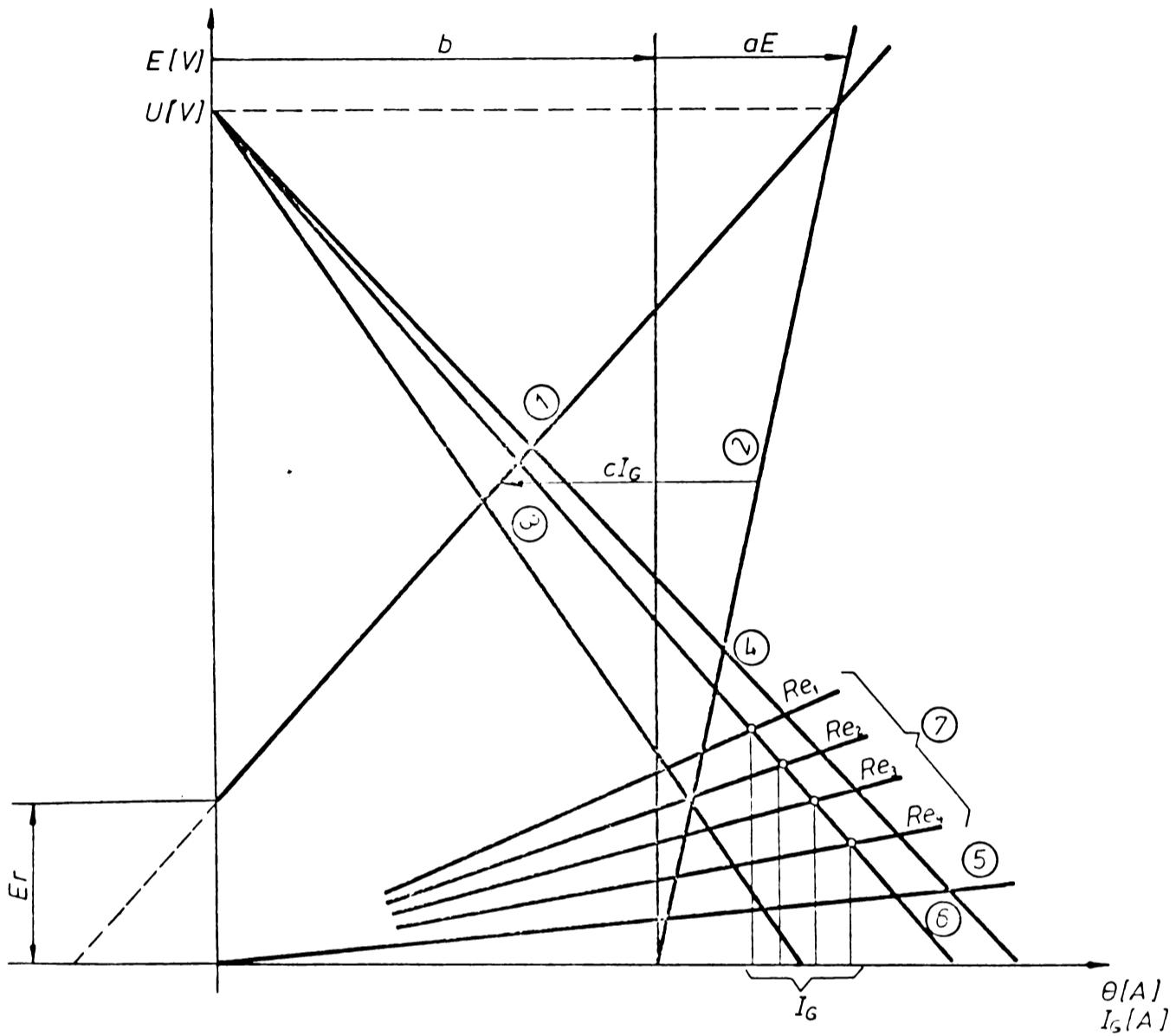
(2)  $aE + b = f(E)$

(3)  $b + aE - \theta = dI_G$  care este în același timp  $dI_G = f(E)$

(4) Se împarte cu  $d$  dreapta (3) pe abscisă și se obține

$E = f(I_G)$

.//.



- ①  $E(\theta)$
- ②  $b + aE = f(E)$
- ③  $b + aE - \theta = dI_G$
- ④  $\frac{b + aE - \theta}{d} = f(I_G)$
- ⑤  $R_E I_G = f(I_G)$
- ⑥  $U(I_G)$
- ⑦  $U_G = R_E I_G$

Fig. 6.4

(5) Se scrie pe ordonată  $R_G I_G = f(I_G)$  și se obține caracteristica (6)  $U = f(I_G)$ , care este caracteristica extenuată a generatorului.

Obs. Reacția inducării nu se ia în considerație, valoarea curentilor fiind mici în acest regim de funcționare și în plus generatoarele de tractiune de c.c. nu bobinaj de compensație.

Se trasează neacești fizori, la scara lui  $U$  și  $I_G$ , curtele de sarcină  $I_2 X_2$ , comunice între treptelor de curent și cele de excitare și potențial de tractiune. (Treptele (7) și trei trepte de sarcină,  $I_2 X_2$ ). Intersecția acestor două cu  $U(I_G)$ , reprezintă curentii de excitare ai motorrelor de tractiune pentru regimul de sprijin.

Salturile curentilor de excitare, de la o treaptă la altă nu trebuie să depășească salturile de slăbire de cîmp din regulile de tractiune (vezi fig. 6.7.). (aceasta se va verifica teoretic prin studiul regimului trenzitoriu de la cap. 7)

4

### 6.2. Verificarea pe stator a generatorului principal

#### 6.2.1. Determinarea t.e.m. induse de cîmpul remanent.

S-a făcut probă pe două generatoare LDE 2100 CP (tip GCE 1100/10 - 1350 kW), la 1080 rot/min, pentru  $E = 120$  V. și  $E = 240$  V. Rezultatele sunt următoarele:

Tabelul 4

Generator Nr.	$\theta_{120}$ (A)	$\theta_{240}$ (A)	$E_r$ (V)
17733	643	1440	22
17662	744	1665	27

$\theta = N_{JK} l_{JK}$  din caracteristica de magnetizare  $E(\theta)$

La turării de mers în gol motorului diesel, corespund 485 rot/min. la generator.

\* → \*

In conformitate cu relația (6.2), se determină:

$m = 0,131$  pentru  $1080$  rot/min.

$m = \frac{485}{1080} \cdot 0,131 = 0,052$  pentru  $485$  rot/min. și

deci,  $E_r = 23 \cdot 0,45 = 10,3$  V. pentru această turăție.

Dacă se stabilesc  $I_{Gmin} = 200$  A și  $I_{Gmax} = 800$  A. (egali cu curentii de excitație min. și max. ai motoarelor de tractiune) cu valoarea lui m determinată mai sus, din relația (4) rezultă :

$$I_{JKmin} = 1,05 \text{ A} ; I_{JKmax} = 5,5 \text{ A.}$$

#### 6.2.2. Funcționarea aproape de scurtcircuit. Caracteristica de scurtcircuit.

Pentru verificarea calculelor de mai sus, s-a probat generatorul pe o sarcină formată din polii principali conectați în serie, a sase motoare de tractiune la turăția de  $485$  rot/min. Rezistența polilor principali ai motoarelor de tractiune fiind foarte mică (de ordinul  $10^{-2}$ ) se poate aprecia că generatorul funcționează aproape de scurtcircuit cu această sarcină.

Rezultatele sunt date în tabela 5.

Tabela 5.

$I_{JK}$ (A)	0,3	1,1	2,6	4,1	5,65	7,2
$I$ (A)	100	200	400	600	800	1000

După cum se observă, proba a verificat întocmai calculele.

Deci, pentru a realiza modificarea forței de frânare trebuie executat un dispozitiv de comandă a curentului de excitație separată a generatorului principal care să permită obținerea valorilor extreme de cca  $1\text{A}$ , respectiv  $5,5 \text{ A}$ .

#### 6.3. Experimentarea pe locomotivă "Metodei slăbirii de cimp" pentru modificarea forței de frânare

##### 6.3.1. Frâna electrodinamică reostatică de cca. $300$ kW.

Pentru experimentarea funcțiilor transmisiei electrice (generator principal-motor de tractiune) în regim de frânare

și a metodei slăbirii de cîmp pentru modificarea forței de frînare, am proiectat și realizat o frînă electrodinamică reostatică de cca. 300 kW, numai pentru o grupă de motoare de tractiune, pe LDE 136.

Avînd în vedere puterea redusă de frînare, cu care se poate frîna numai locomotiva, a rezultat ca suficient un număr de patru trepte de modificare a forței de frînare. Locomotiva diesel electrică 136 are numai două trepte de slăbire a cîmpului motoarelor de tractiune. Pentru a realiza totuși patru trepte de modificare a forței de frînare, am folosit și faptul, că există posibilitatea de a modifica substanțial valoarea curentului de excitărie separată  $I_{JK}$  al generatorului principal, ca și în tractiune, prin scurtcircuitarea rezistorului 14.1, cu ajutorul contactorului 170.1 pe treapta a două a controlerului de comandă (fig.6.5)

In conformitate cu schema din fig.6.5 curenții de excitărie ai motoarelor de tractiune în regim de frînare se realizează în patru trepte după următoarele secvențe:

Tabelu 6.

Treapta	Nivel excit. JK(A)	$I_G$ (A)	$I_{ex}$ (A)	Pozitia contactoarelor					Obs.
				17c.1	170.2	170.3*	26.1	26.2	
I	1,55	345	180	-	-	-	x	x	x închis - deschis
II	1,95	415	220	x	-	-	x	x	
III	1,95	405	310	x	-	-	x	-	
IV	1,95	400	400	x	-	-	-	-	

\* Contactorul 170.3 este acționat numai la intrarea în funcțiune a protecției pentru limitarea curentului maxim de frînare.

#### 6.3.1.1. Caracteristica de frînare $F_f = f(v)$

Pentru puterea de frînare de 300 kW și curentul maxim de excitărie de 400 A, rezultă un curent de frînare de durată de 375 A.

Datele de calcul pentru caracteristica de frînare  $F_f = f(v)$  a unui motor de tractiune sunt următoarele:

- 09 -

Închid în tracțiune funcție  
de poziția regulaatorului  
de cimp

Obs.	TRACTIUNE					FRINARE					Obs.
	0	1	2	3	4	5	0	1	2	3	4
400	X	X	X	X	X	-	-	-	X	X	X
261	-	X	X	X	-	-	-	X	X	X	X
262	-	X	X	-	-	-	-	X	X	X	X
22II	-	X	X	X	X	X	-	-	X	X	X
1701	-	-	X	X	X	X	-	-	X	X	X
1702	-	-	-	-	-	-	-	-	X	X	X
1703	-	-	-	-	-	-	-	-	X	X	X
13	-	X	X	X	X	X	-	-	X	X	X

1 - generatorul principal

Rf-rezistor de frânare

13-contactor pentru excitare

14.1,14.2-rezistoare reglaj excitare în tracțiune

14.3 - rezistor reglaj excitare în frânare

21-inversor de sens

22.II-contactor pentru motoare de tracțiune (grupa pe care se face frânera)

26.1,26.2-contactoare slăbire cimp

27.1,27.2-rezistoare slăbire cimp

170.1 - contactor pentru poziția 14.1

170.2 - contactor pentru poziția 14.2

170.3 - contactor pentru poziția 14.3

400 - contactor pentru frânare

402 - releu maximal pentru curent frânare

403 - comutator electropneumatic tracțiune frânare

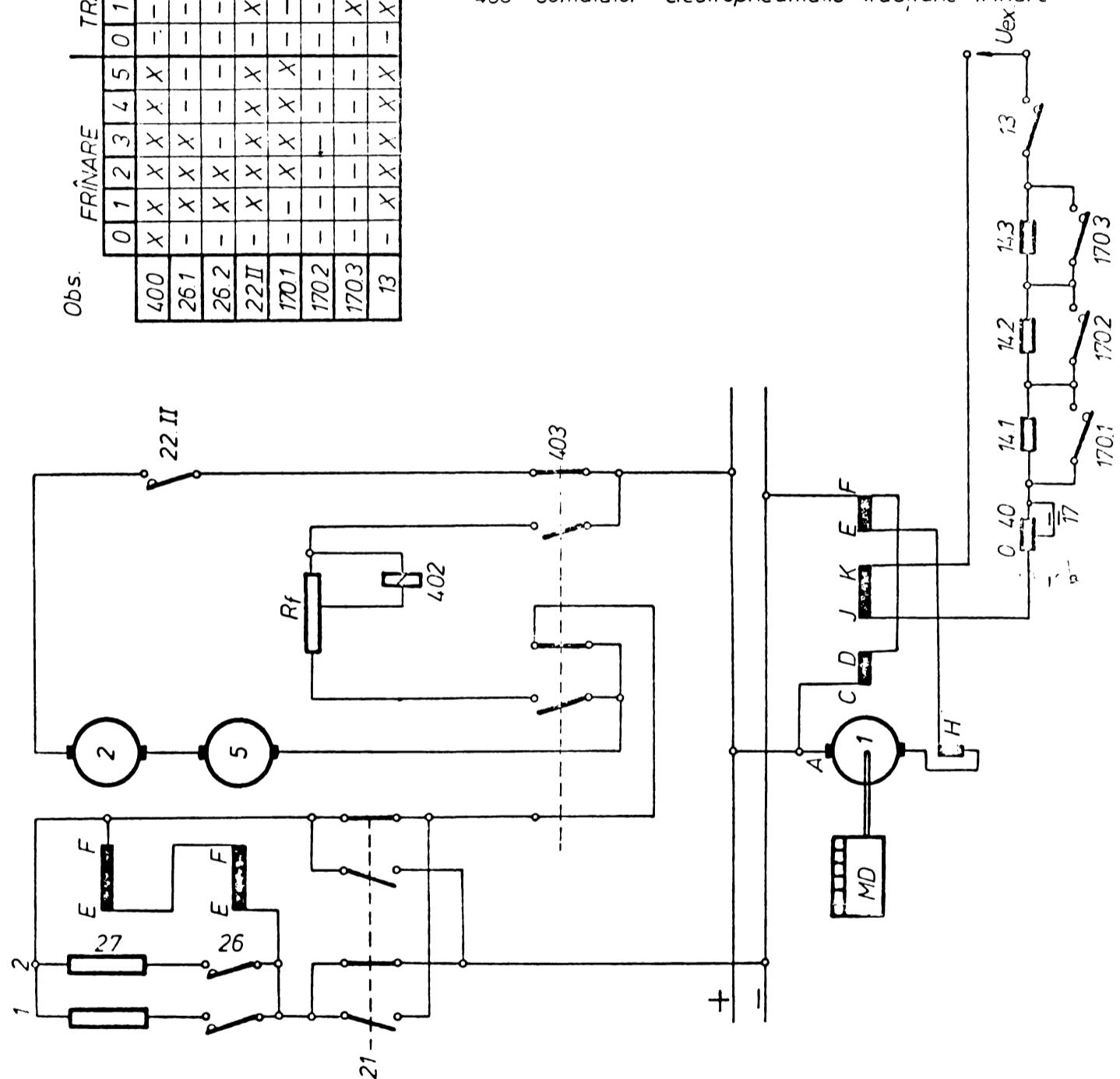


Fig. 6.5

- curent de frânare de durată	375 A
- curent maxim de frânare	400 A
- rezistor de frânare	0,84 Ohm
- curent maxim de excităție	400 A
- rezistoarele din circuitul rotorului (la 115°C)	0,0195 Ohm
- caracteristica de magnetizare	în anexa II
- raport de transmisie	i = 4,6
- diametrul roții semiuzante	D = 1060 mm.

In conformitate cu [1] formulele de calcul pentru caracteristica de frânare sunt:

$$F_f = 4,9 \cdot \emptyset^2 \cdot v \cdot 10^{-4} \quad [\text{daN}] \text{ pentru flux constant} \quad (6.7)$$

$$F_f = 0,685 \frac{I_f^2}{v} \quad [\text{daN}] \text{ pentru curent de frânare constant} \quad (6.8)$$

unde:  $\emptyset$  este fluxul de excitație în Wb

v - viteza locomotivei în km/h.

Caracteristica de frânare electrodinamică a locomotivei L36 este redată în fig. 6.6.

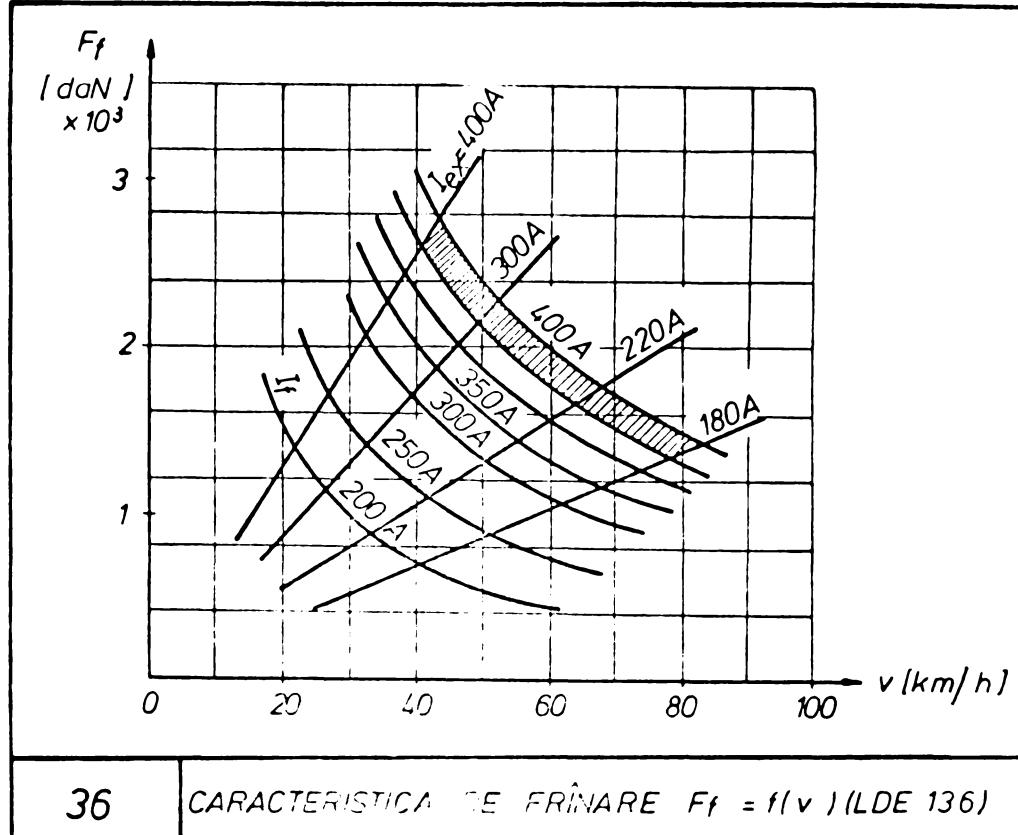


Fig. 6.6.

### 6.3.1.2. Protecția

Pentru protecția la tensiune maximă a motoarelor de tractiune s-a prevăzut un sistem simplu cu releu maximal. La depășirea curentului maxim de frânare se întrerupe frânarea electrodinamică prin deconectarea excitării motoarelor de tractiune.

Domeniul de frânare, limitat de actionarea protecției, este redat în fig. 6.7. pentru fiecare treaptă de frânare.

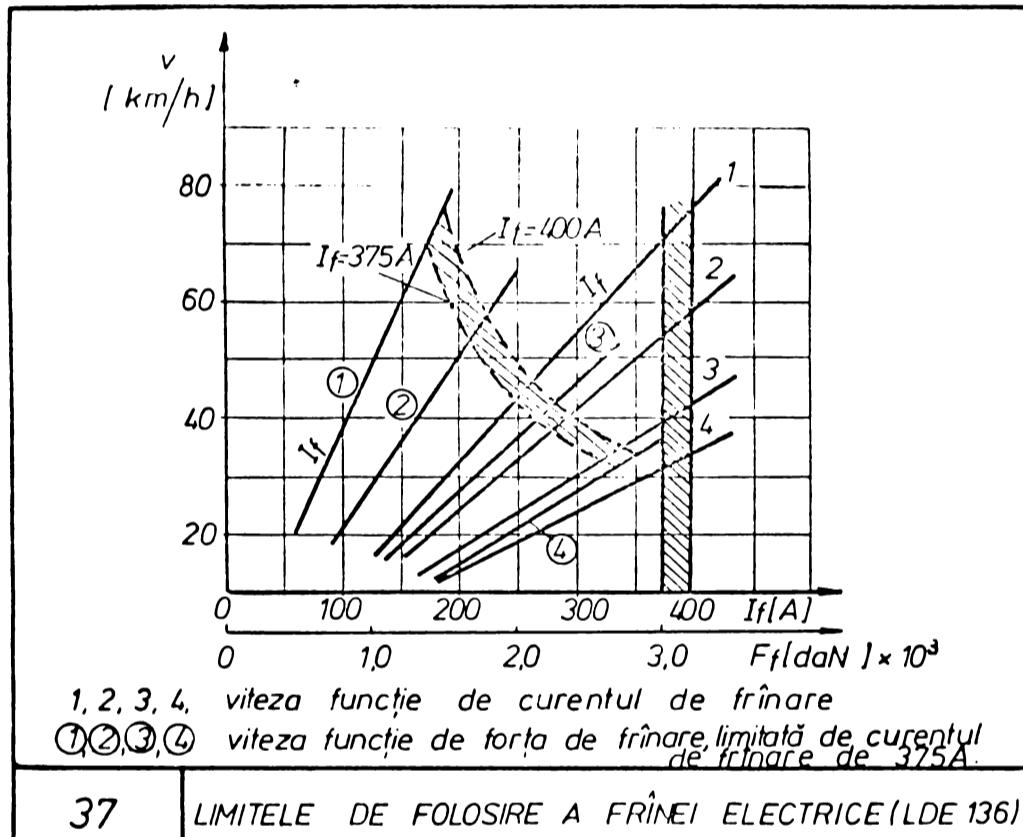


Fig. 6.7.

### 6.3.1.3. Construcția

Realizarea practică a frînei reostatică pe LDE 136, s-a făcut cu minimum de modificări, după cum urmează:

- posturile de conducere: s-au modificat cîte două came de rezervă din controlerele de comandă pentru deconectarea con-

tactoarelor de elăbire cîmp pe treptele de frînare III și IV. Pentru alegerea regimului de funcționare, tractiune sau frînare, s-a montat pe fiecare controler cîte un comutator (fig.6.8), care comandă contactorul electropneumatic de separare tractiune-frînare al circuitului de rîră.

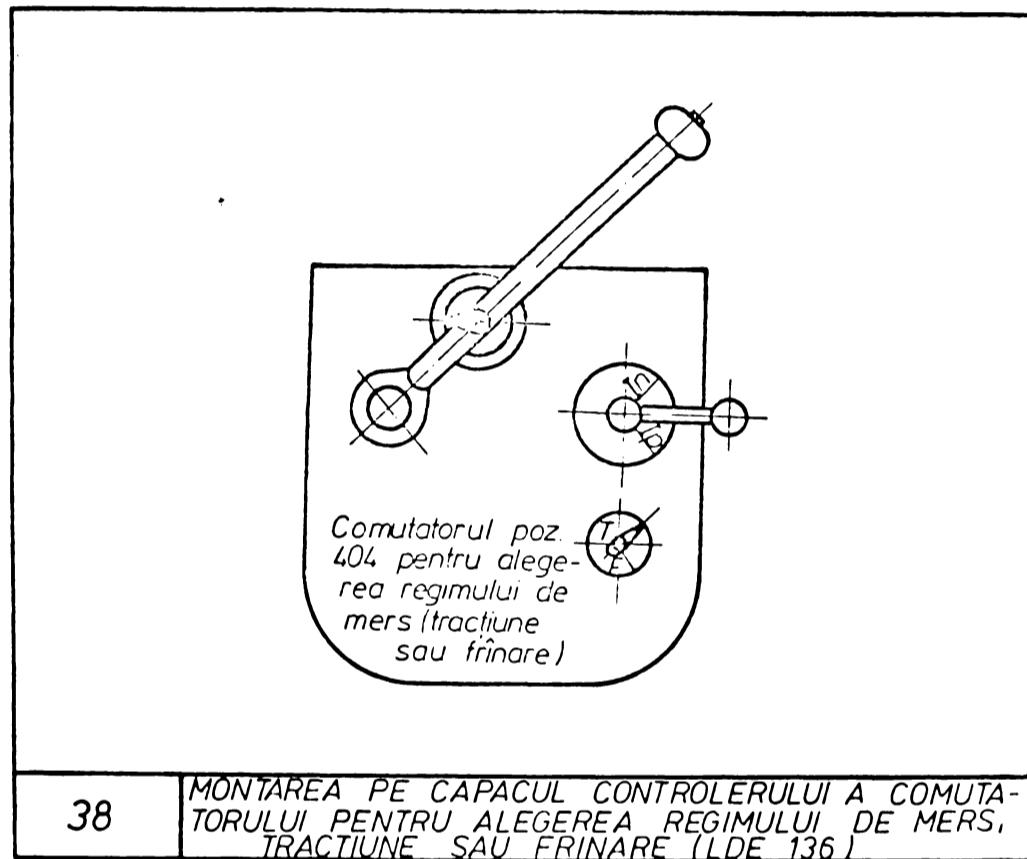


Fig. 6.8.

- blocul de aparate: comutatorul electropneumatic tractiune-frînare (identic cu inversorul de sens existent pe locomotivă s-a montat sub blocul de aparate paralel cu inversorul conform fig.6.9).

Pentru aceasta a fost necesară mutarea contactorului 26.1 în spatele contactorului 26.2 (fig.6.9)

Contactorul de frînare 400 (vezi fig.6.5), de construcție identică cu contactoarele pentru motoarele de tractiune existente

.//.

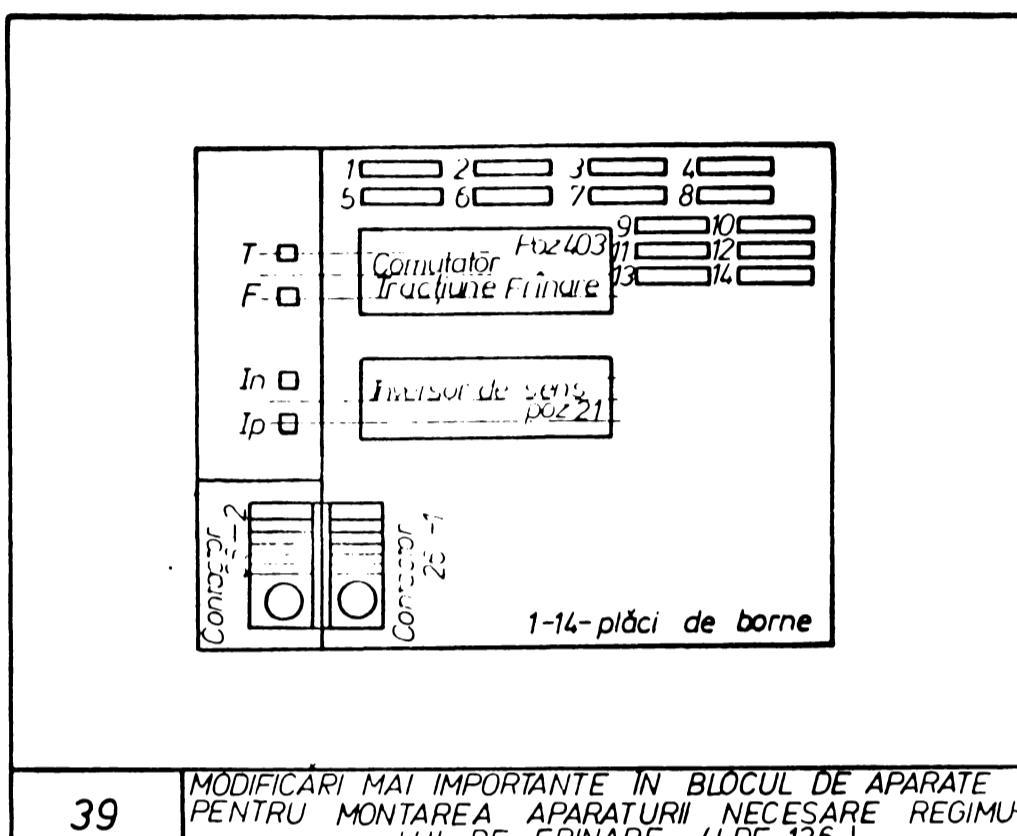


Fig. 6.9.

pe locomotivă, s-a montat pe același suport cu acestea.

Celelalte aparate utilizate în plus, făță de regimul de tracțiune, releul 402 și rezistorul său adițional, contactorul 170.3, s-au montat în spații libere existente în blocul de aparate.

- acoperișul: cele nouă elemente de rezistoare (derivate din elementele de rezistor ( $0,21 \text{ Ohm}/500 \text{ A}$  ale frînei electrodinamice a locomotivei electrice de  $5100 \text{ kW.}$ ) care compun rezistorul de frînare, s-au montat pe acoperișul blocului de aparate, după cum se vede din fig. 6.10.

Ele s-au fixat pe un cadrul separat de capac prin izolatori suport, realizîndu-se în acest fel o dublă izolare a rezistorului de frînare.

.//.

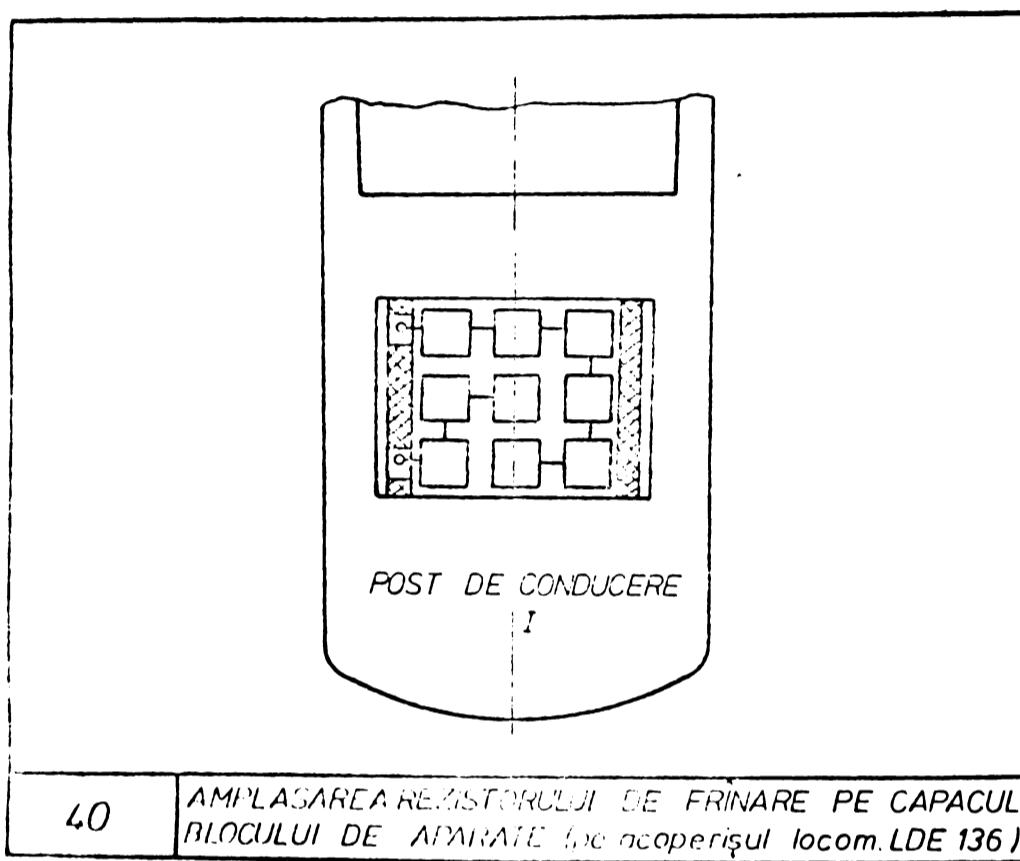
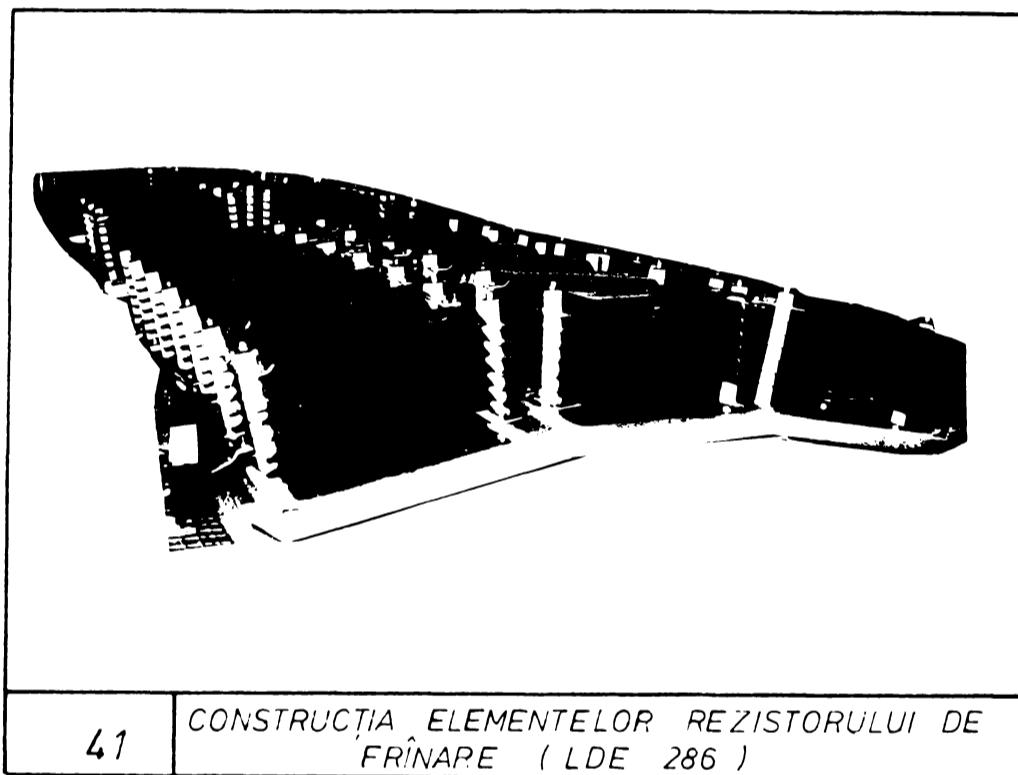


Fig. 6.10

Trecerile de curent s-au făcut prin doi izolatori la care s-au legat prin interiorul locomotivei cele două cabluri care fac legătura cu rotoarele în serie ale celor două motoare de tracțiune.

Construcția elementelor de rezistoare (bandă de Alkrothal  $109 \times 0,5 \text{ mm}^2$ ) este prezentată în fig.6.11.



41

CONSTRUCȚIA ELEMENTELOR REZISTORULUI DE FRÂNARE (LDE 286)

Fig. 6.11.

#### 6.3.1.4. Rezultatele experimentărilor

Frâna a fost experimentală la coborîrea locomotivei izolate pe panta Balota. Rezultatele obținute s-au încadrat în caracteristica de frânare din fig.6.6. Astfel pe panta de 26%, s-a menținut viteza de coborîre între 40 și 50 km/h, folosind treptele III și IV de frânare. Currentul de frânare măsurat pe treapta IV a fost 350 A, la 40 km/h. Temperatura stabilizată a rezistoarelor de frânare a fost de  $390^{\circ}\text{C}$  la temperatură ambientă de  $+6^{\circ}\text{C}$ .

Experimentarea a avut ca scop principal verificarea calitativă a comportării transmisiei în regim de frânare și a metodei slăbirii de cimp pentru modificarea forței de frânare. Fiind o realizare pentru primul dată în țară a unei frâne electrodinamice pe o transmisie diesel a fost interesant să se verificeat în primul rînd posibilitatea practică de construcție și folosire a ei.

Rezultatele au confirmat valabilitatea ipotezelor teoretice obținute de putere de frânare calculată. De mentionat metoda de modificare a forței de tracțiune și-a dovedit eficiență, variația forței de frânare producindu-se în mod lent la aplicarea în trepte a curentului de excitație al motoarelor de tracțiune, ceea ce este explicabil, având în vedere inductanțele de izolație electrice, ce intervin în lantul de modificare a fluxului.

Desigur că realizarea acestei frâne a avut mai mult un caracter experimental. În este fără de o deosebită valoare teoretică și practic atât pentru uzina constructoare de locomotive (IEPC) cât și pentru exploatarea locomotivelor. Cu această ocazie s-au verificat elementele necesare pentru proiectarea și realizarea unei frâne electrice pe toate grupele de motoare ale locomotivei diesel electrice de 1540 kW (2100 CP) și pentru alte locomotive diesel cu transmisie electrică ce se vor construi în țară, cum ar fi:

- stabilitatea generatorului principal la funcționare în regimul de frânare electrodynamică (regim aproape de scurtcircuit la putere foarte redusă, 1%)
- fizetea necesari pentru modificarea forței de frânare.
- capacitatea termică a rezistorilor de frânare în montaj cu ventilatie naturală în mersul locomotivei.

Pe baza datelor obinute la experimentarea acestei frâne, am proiectat și - în veacăt o frână de cca. 1000 kW pentru locomotiva diesel electrică de 1540 kW (2100 CP) (LDE 236).

#### 6.3.2. Frână electrodynamică de cca. 1000 kW.

Execuțarea unei frâne experimentale pe toate grupele de motoare a reprezentat fază a doua de verificare a frânei electrodynamică reostatică pentru locomotiva diesel de 1540 kW (2100 CP) având ca scop principal, în cadrul soluției optime de montaj a variației suplimentare și a eficiențe durată a rezistorilor de

**frînare.**

Montarea frînei s-a făcut în 1972-1973 pe LDE 286 cu ocazia reparațiilor la IMMR.

**6.3.2.1. Datele tehnice ale frînei.**

In regimul de frînă electrodinamică motoarele de tracțiune funcționează ca generatoare cu excitație separată. Energia cinetică a trenului se disipa după transformare în rezistoarele de frînare care se conectează o sarcină pe motoarele de tracțiune funcționând ca generatoare. Fiecare grupă de motoare debitează pe un rezistor separat.

- rezistorul de frînare pe o grupă de motoare: 2,28 Ohm
- curentul de durată: 350 A.
- curentul maxim: 400 A.
- puterea la obadă a frînei pentru un randament al transmisiei de 0,91: 950 kW.
- performanțe: menține viteza de coborîre a unui tren de 435 tone-inclusiv locomotiva între 30 și 50 km/h, pe o pantă compensată de 24%
- sursa de energie pentru alimentarea excitației motoarelor de tracțiune în regim de frînare: Generatorul principal funcționând la cea mai joasă turăție (motorul diesel la mers în gol)
- puterea maximă de excitație: 14 kW.
- sistemul de modificare a forței de frînare: Modificarea fluxului prin acționarea sistemului de slăbire cîmp (metodă originală).
- modificarea forței de frînare: În opt trepte pentru două nivele de excitație separată a generatorului pr. Comanda contactoarelor de slăbire cîmp se rea-

.//.

lizează cu came în controlerul de comandă.

- Protecția:

Relee maximale de tensiune pe potentiometrul (existent) conectat pe rotoarele în serie a două motoare de tracțiune. Tensiunea este proporțională cu curentul de frânare. La prima acționare a protecției (400 A) se micorează curentul  $I_{JK}$  și ca urmare, la aceeași viteză curentul de frânare scade. Se semnalizează intrarea protecției.

La a doua acționare a protecției (450 A) se întrerupe frânarea electrodinamică prin dezexcitarea generatorului principal.

- Dependenta de frână pneumatică:

Pe treapta 5-a de frânare electrodinamică se descarcă automat cilindrii de frână ai locomotivei pentru a proteja banișajele atunci cînd frânarea trenului este compensată pneumatic. La aplicarea frânei totale de aer (depresiune  $3,5 \text{ daN/cm}^2$ ) frâna electrodinamică ieșe automat din funcțiune pentru a evita suprafrânarea.

#### 6.3.2.2. Determinarea treptelor de excitatie.

În baza experiențelor efectuate cu frâna electrodinamică a LDE 1<sup>26</sup>, a rezultat că elementul de rezistor folosit de la frâna reostatică a LDE 5100 kw ( $0,21 \text{ Ohm}/500 \text{ A}$ ) nu poate fi înlocuit la-mai mult de "50 A. În sistemul de ventilație naturală

prin mișcarea locomotivei (din cauza construcției banda se dilată neuniform și se produc atingeri).

Pentru a realiza forță de frânare maximă în jurul vitezei de 30-35 km/h, la curentul de frânare de 350 A, rezultă că necesar un curent de excitație de cca. 550 A.

S-a folosit aceeași metodă de modificare a forței de frânare ca la LDE 136, adică, slăbirea cîmpului motoarelor de tractiune în regim de frânare (cu același grad ca în regim de tractiune) pentru două nivele de excitatie separată a generatorului principal utilizat ca cursă de excitatie în regim de frânare (la mersul în gol al motorului diesel).

Cunoscând curentul de excitație maxim, valorile rezistențelor de slăbire a cîmpului, parametrii existenți ai circuitului de excitație separată ai generatorului principal și valorile rezistențelor înfășurărilor polilor principali ai motoarelor de tractiune (anexele I. și II) s-a ajuns în conformitate cu calculele din anexa III pentru schema de excitatie din fig. 6.2. la opt trepte de modificare a curentului de excitație (forței de frânare). Datele principale ale circuitului de excitație sunt prezentate în tabela următoare:

Tabelă 7

Treapta	Nivel de excit.JK (A)	RE (mohm)	$I_G$ (A)	$I_e$ (A)	Pozitia contactoarelor 26		
					26.1	26.2	26.3
I	1,42	18,3	296	120	x	x	x
II	1,42	24,6	285	156	x	x	-
III	1,42	34,2	270	205	x	-	-
IV	1,42	45	256	256	-	-	-
V	3,7	18,3	647	262	x	x	x
VI	3,7	24,6	619	338	x	x	-
VII	3,7	34,2	590	449	x	-	-
VIII	3,7	45	560	560	-	-	-

x închis

- deschis

Variatia seconventională a curentilor de excitație și motoarelor de tractiune în regim de frânare și ai generatorului principal (pentru același regim) este prezentată în fig.6.12.

.//.

Evident variația reală nu este în trepte, după cum se vă vede din oscilograme și din calcule ulterioare, datorită constantelor electrice și electromecanice ce intervin în lanțul circuitelor ce participă în sistemul de excitare.

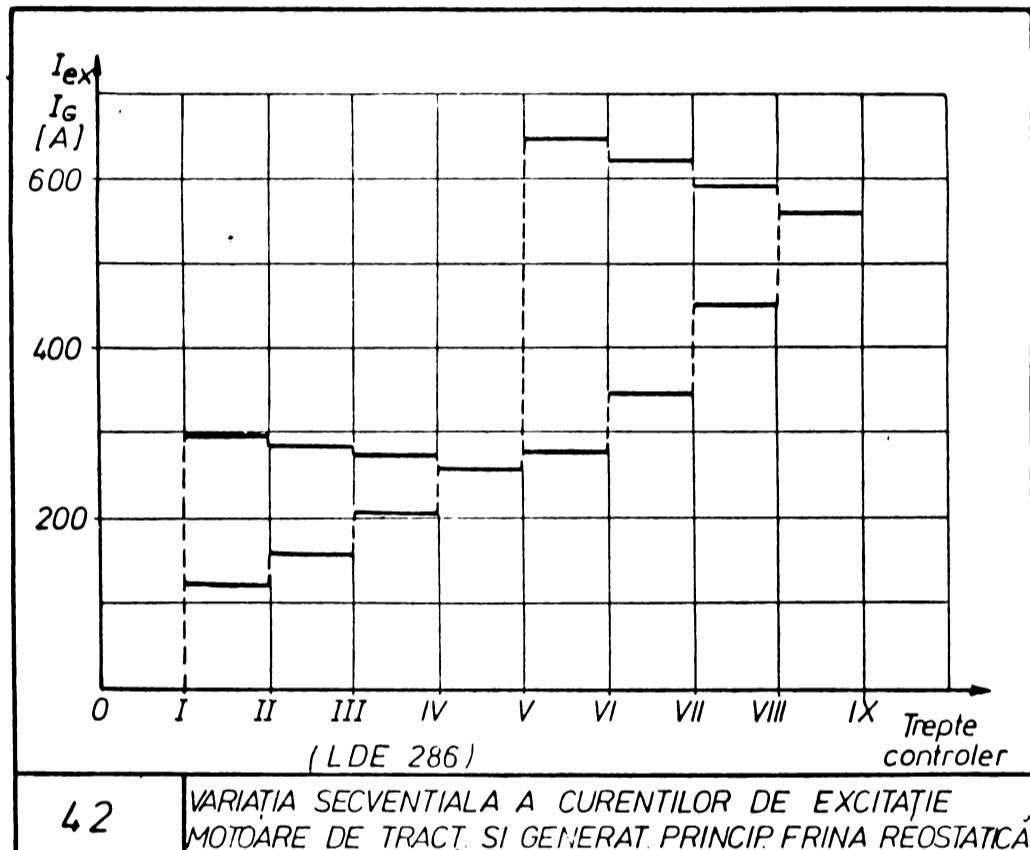


Fig. 6.12.

Pentru calculul curentilor de excitare s-a folosit și metoda grafică din fig.6.4., pentru cele două nivele de excitare separate a generatorului principal. Graficul este prezentat în fig.6.17.

In tabela 7 se dau pentru comparație valorile curentilor de excitare ai motororilor de tractiune pe trepte, determinate analitic, grafic, prin măsurători și prin oscilografieri.

•//•

-80 -

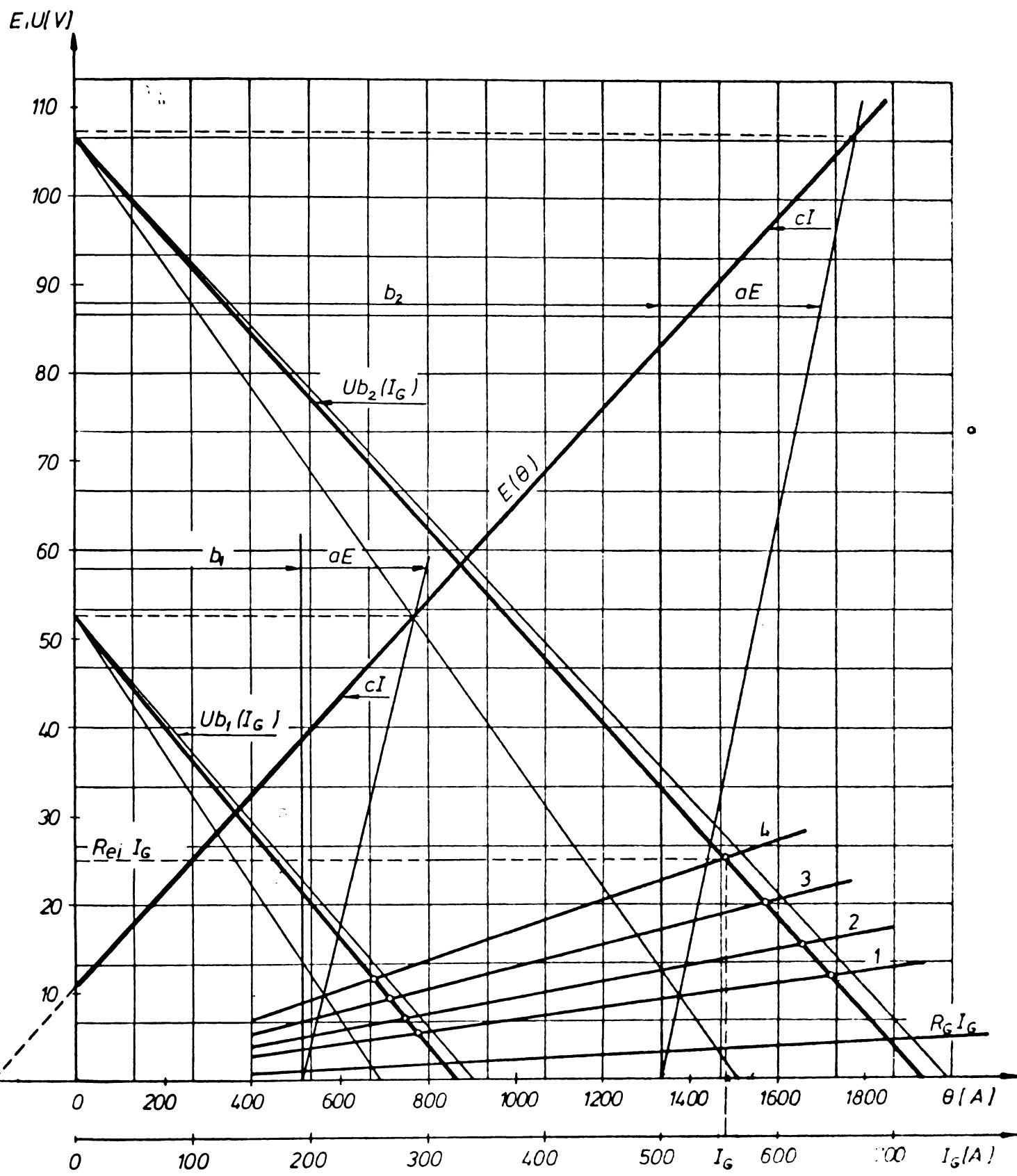


Tabela 8

	I	II	III	IV	V	VI	VII	VIII
CALCULAT	120	156	205	256	262	338	449	560
GRAFIC	119	153	207	254	264	342	450	555
MESURAT $n_{MD}$	{ crătere scădere	118 124	150 155	190 198	240 258	272 275	348 350	438 440
OCHILOGRAFIAT		119	150	190	240	272	346	438
								555

$n_{MD}$  = turatia motorului diesel

### 6.3.2.3. Caracteristica de frânare $F_f = f(v)$

Datele de calcul pentru un motor sunt aceleasi ca la frâna electrodinamică a LDE 176, deoarece s-a mărit rezistența de frânare de la 0,84 Ohm/motor la 1,14 Ohm/motor, în vederea creșterii puterii.

In conformitate cu calculele din anexa IV., formulele de calcul pentru caracteristica de frânare sunt:

$$F_f = 2,81 \frac{I_f^2}{v} [\text{daN}] \text{ pentru curent de frânare constant} \quad (6.9)$$

$$F_f = 20,4 \varnothing^2 v \cdot 10^4 [\text{daN}] \text{ pentru flux constant} \quad (6.10)$$

Caracteristica de frânare  $F_f = f(v)$  este prezentată în fig. 6.14.

Obs.: S-a calculat cu valoarea medie de  $55^{\circ}\text{C}$ , considerind că frâna este folosită la trenuri de călători.

După cum rezultă din caracteristica de frânare, pentru curentul maxim de frânare de 400 A. se obține forța maximă de frânare de  $13 \cdot 10^3$  daN la cca. 35 km/h. Pentru curentul de durată 350 A. se obține forța maximă de  $11,5 \cdot 10^3$  daN la cca. 30 km/h, ceea ce situează această frâna la nivelul celor construite de alte firme (care au în general rezistoarele de frânare montate în blocuri ventilate). Pentru comparație se dă tabela 9.

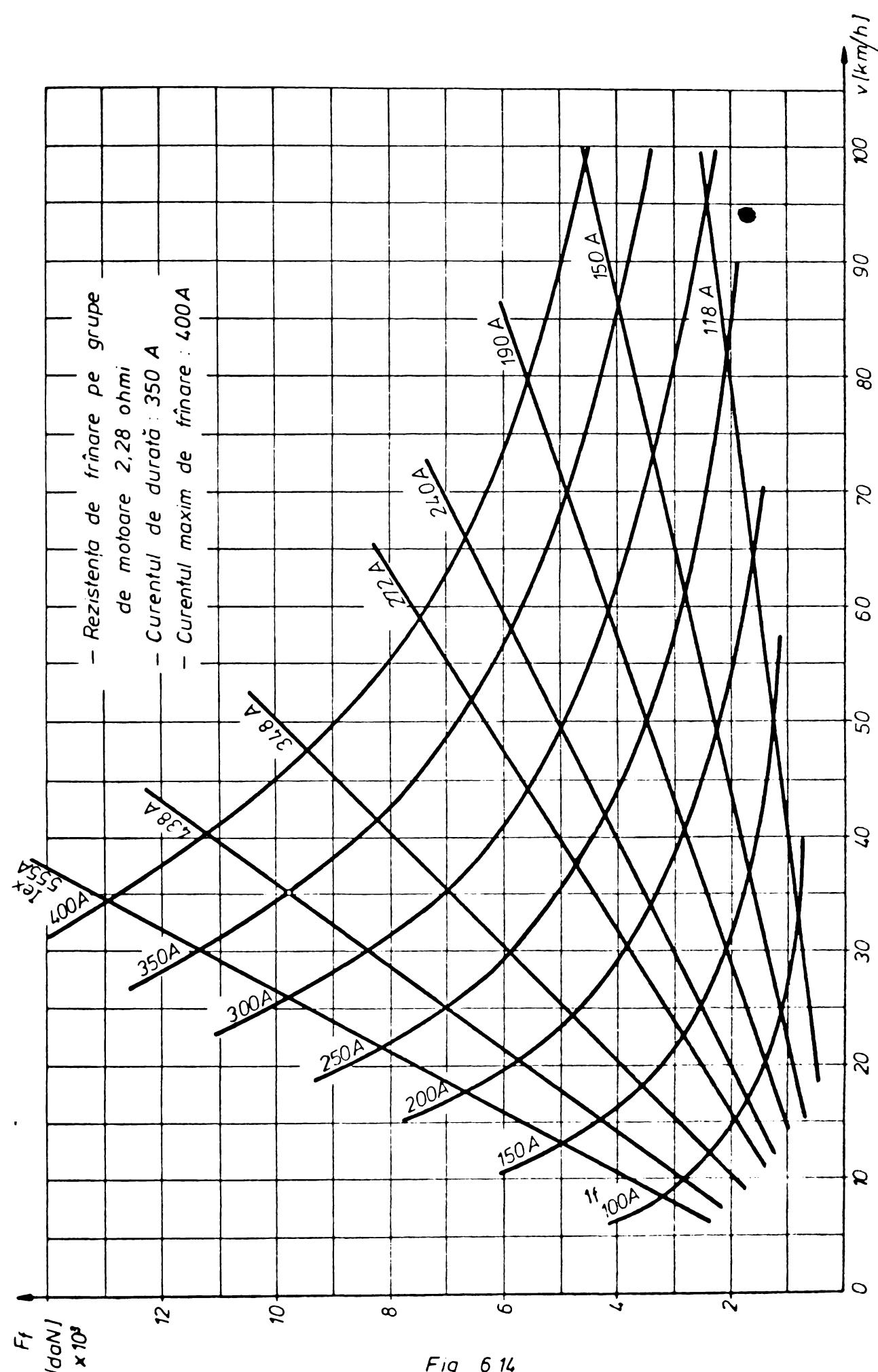


Fig. 6.14

Tabela 9

LOCOMOTIVA/TARA	Puterea de frânare max. (kW)	Forța de frânare max. (daN) $\times 10^3$	Viteza la frânare max. (km/h)	Obs.
LDE 1290 CP/ACEC, Belgia	1750	1450	14,4	36
Bm4/4/Elveția		1100	12	33
Century 424/SUA		2000	19	39
CC 2400/Alsthom, Franță		1500	17	33
Kestrel 2940 kW CP/Brush, Anglia	4000	2160	14,5	50
LDE 1540 CP/Electropute- re România	2100	950	11,5	30 LDE 286 modificări pt. montare frână

#### 6.3.2.4. Construcția

Construcția frânei la LDE 286 a avut la bază model de realizare a frânei pe o singură grupă de motoare de tracțiune. Diferențe au apărut la blocul de apărate, unde datorită faptului că locomotiva are trei trepte de slăbire cîmp a trebuit să se schimbe amplasarea contactorului de slăbire cîmp 26.1, la postul de conducere unde s-au montat ampermetre cu dublu sens și la acoperiș unde s-au montat trei grupe de rezistoare de frânare.

Modificările efectuate pentru montarea frânei la LDE 286 sunt prezentate în fotografiiile din anexa V.

De menționat că, prima execuție a rezistoarelor de frânare, cu element constructiv identic cu cel de la LDE 136 și cu fixarea cadrului grupului de rezistențe în trei puncte, nu a dat rezultate bune. Din cauza vibrațiilor mulți elementi au prezentat benzi lipite și topite deci temperatura de regim nu a atins pe deosebită limită de temperatură a benzii.

Deoarece ansamblul frânei electrodinamice s-a comportat bine în exploatare, de comun acord cu MTTc.-DTV, s-a convenit reconstruirea rezistenței de frânare în altă variantă (variantă cu element ondulat de tipul rezistenței de slăbire cîmp). Această variantă s-a montat în 1977 când LDE 286 a fost adusă la IMMR pentru reparatie generală.

Rezistorul de frînare, montat pe un cadru consolidat mai rigid pe acoperis, este prezentat în fig. 6.15.

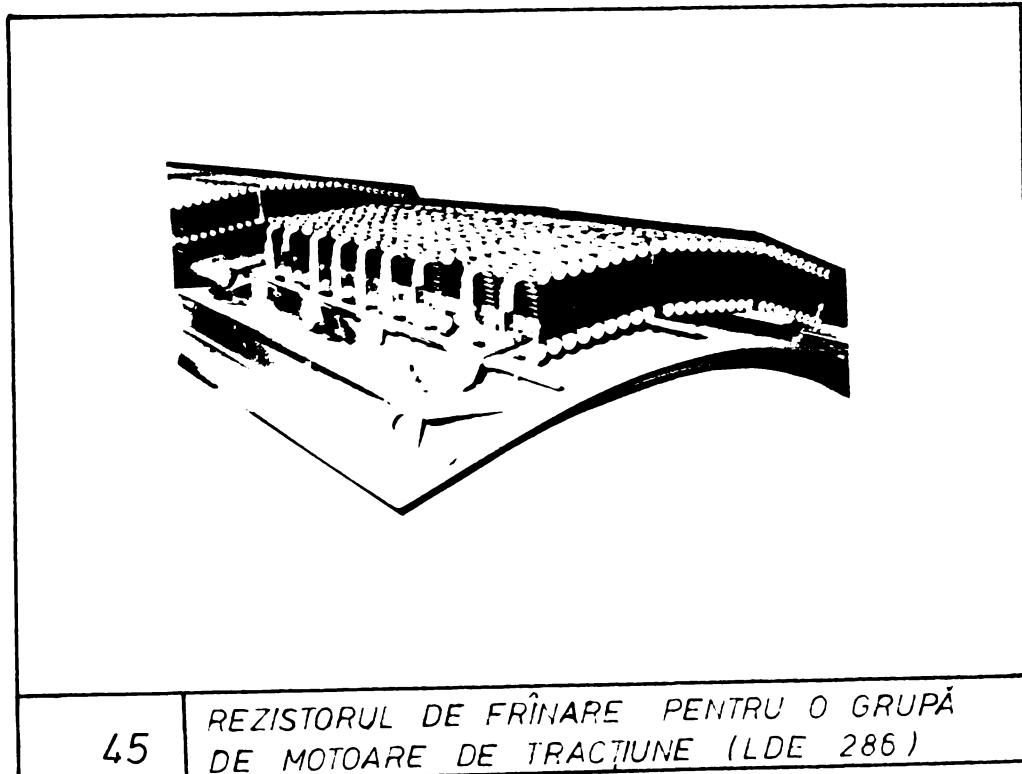


Fig. 6.15.

#### 6.3.2.5. Rezultatele experimentărilor

In data de 24 oct.1973, s-a făcut proba de predare a frînei locomotivei 286 pe secția Craiova - Tr.Severin cu un tren de persoane. Rezultatul probei este prezentat în procesul verbal din anexa VI.

S-au oscilografiat regimul electric și termic al rezistoarelor de frînare, la coborârea pantei Balota. Oscilograma este prezentată în fig. 6.16.

După cum reiese din oscilogramă, pentru  $I_{ex} = 420$  A. (treapta VII de frînare) la viteza de aprox.40 km/h rezultă un

.//.

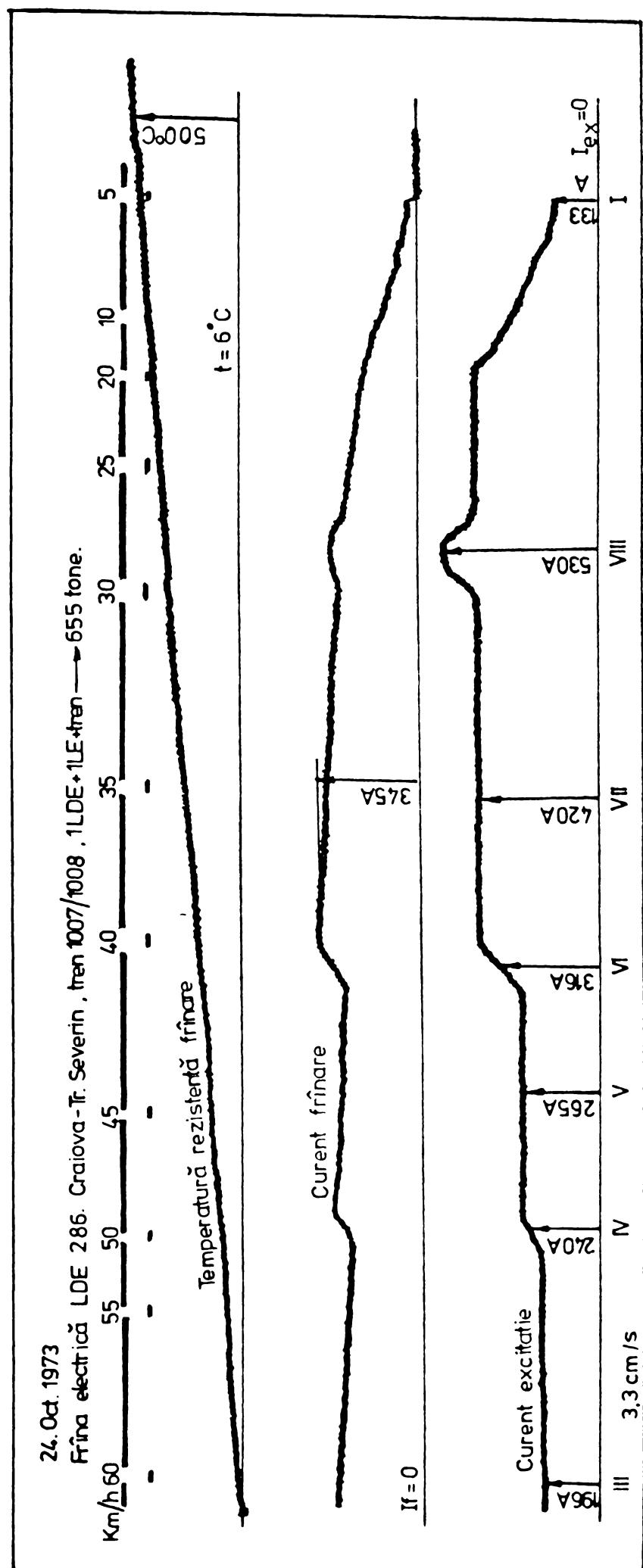


Fig. 6.16

current de 345 A, ceea ce verifică cu o eroare mică, calculurile prezentate în caracteristica de frânare din fig.6.14. Diferențele provin din încălzirile reale ale mașinilor de tractiune față de temperatura medie de  $55^{\circ}\text{C}$  la cît s-au făcut calculele.

La coborârea pantei Balota, temperatura maximă înregistrată (de scurtă durată) a fost  $500^{\circ}\text{C}$ . (Temperatura maximă de regim a benzii de Alkrothal este  $1050^{\circ}\text{C}$ ).

De remarcat că trenul a coborât panta Balota actionându-se numai frâna electrodinamică, cu o depresiune permanentă de  $0,7 \text{ daN/cm}^2$  în conductaj de frână. Mersul a fost absolut lin, fără socuri, manevrarea frânei se înclinau-se cu ușurință pentru păstrarea constantă a vitezei prescrise de coborâre.

Pe restul seciei de menajare, frâna electrodinamică a fost folosită ca frână de frecetinire la intrarea în stație. De la viteză maximă a trenului s-a frânat electric pînă la 70-80 km/h și apoi pneumatic, ceea ce reprezintă un mod foarte economic de frânare pneumatică mai ales la trenurile de persoane cu opriri dese în stații.

In momentul de fată LDE 286 este în dotarea depoului de locomotive Craiova, care o folosește pe linii secundare în trenuri de persoane. Frâna este folosită ca frână de frecetinire la intrarea în stații.

La revizie efectuată la începutul lunii oct. 1974, frâna electrodinamică a rezultat a fi în bune condiții, atât ca comandă cât și ca starea rezistențelor de frânare. Cu această ocazie s-au oscilografat curentii de excitatie  $I_{JK}$  și  $I_{ex}$  (mot. de tractiune). Oscilograma este prezentată în fig. 7.10.

#### 6.3.2.6. Greutatea echipamentului de frânare electrodinamică.

Greutatea suplimentară introdusă pe locomotivă este aprox.

- Rezistorul de frânare:	675 kg.
- Comutator tracțiune-frânare:	122 kg.
- Contactor pentru frânare:	34 kg.
- Aparatură mîrunt, cabluri și alte materiale de montaj:	100 kg.
	931 kg.

Greutate : cca. 1000 kg.

La puterea obținută de 950 kw. revine  $1,05 \text{ kg/kW}$ .

In comparație cu greutatea frânei electrodinamice reostatică de la LE 5100 kW., socotind numai greutatea blocului de frânare, pentru care rezultă:

$$\frac{1565 \text{ kg.}}{1150 \text{ kW.}} = 1,26 \text{ kg/kW.},$$

reiese o reducere cu 26% a greutății montate suplimentar.

#### 6.3.2.7. Efecte economice posibil să se realizeze.

Montarea frânei electrodinamice la LDE 2100 CP pe construcția actuală reprezintă pentru IEPC o creștere a producției globale la locomotive la o manoperă insensibil crescută.

Economiile și efectul calitativ se realizează la beneficiar [1] prin reducerea numărului de sabotări și micșorarea uzurii bandajelor locomotivelor.

După datele furnizate de ISCT [4], pe o secție de 110 km. rezultă o economie ~~desabotări~~ de cca. 41 tone/tren an, prin folosirea frânei electrodinamice de 2400 kW. și LE 5100 kW., la un tren de 1600 tone.

### 6.4. CONCLUZII

Cercetările, lucrările de proiectare, montarea experimentală pe LDE 136 și LDE 286, pe care le-am efectuat între anii 1969 - 1972, au demonstrat că este posibil să se monteze o frână electrodinamică reostatică pe construcția actuală a LDE 1540 kW. (2100 CP), (cu destulă ușurință la repararea locomotivelor), cu minimum de modificări. Frâna are performanțe comparabile cu frâna de puteri similare construite de alte firme (la construcție neventilate în bloc) și are greutate redusă.

În continuare, se vor studia regimurile tranzitorii ale transmisiei electrice la modificarea forței de frânare prin metoda slăbirii cimpului.

Studiul teoretic, bazat pe teoria mașinilor electrice și metode ale sistemelor automate, urmărește prezentarea rezolvării pe această cale a unei aplicații practice complexe și verificarea rezultatelor obținute cu rezultatele experimentale.

7. REGIMUL TRANZITORIU AL FRINARII ELECTRICE LA MODIFICAREA SECVENTIALA A CURENTULUI DE EXCITATIE PRIN METODA SLABIRII DE CIMP IN TREPTE.

7.1. Ecuatiile regimului tranzitoriu

Reluind schema regimului de frinare al masinilor de tractiune pe fig.7.1, se observă că generatorul principal, cu funcționarea de surse de excitație a motoarelor de tractiune în regim de frinare, este o mașină amplificatoare de putere, la care cîmpul inductor este produs - pe lîngă înfășurarea de comandă - de înfășurarea derivată care asigură o reacție pozitivă de tensiune și de înfășurarea serie parcursă de curentul de sarcină, care asigură o reacție negativă de curent. (Este, aproximativ, o combinație de regulex și rototrol - cu reacție negativă de curent).

In producerea fluxului de excitație contribuția principala o au înfășurările separată și serie în timp ce înfășurarea de excitație derivată contribuie cu o solenăție redusă, în acest regim generatorul principal funcționând la turația minimă.

Înfășurările de excitație sunt dispuse pe aceiasi piesă polară și între ele apare un cuplaj magnetic mutual caracterizat prin inductivitățile mutuale respective. Întrucît înfășurările de excitație sunt strîns cuplate pe polul principal, se pot neglija dispersiile magnetice dintre ele și în acest caz se pot scrie relațiile cunoscute între inductivitățile proprii și cele mutuale:

$$\frac{L_{KK}}{N_K^2} = \frac{L_{Kj}}{N_K N_j} = \frac{L_{jj}}{N_j^2} \quad (7.1)$$

Pentru stabilirea ecuațiilor caracteristice ale regimului tranzitoriu sunt posibile următoarele ipoteze simplificatoare:

- pentru acest regim de funcționare, generatorul principal funcționează complet nesaturat (turație minimă, solenăție totală redusă) ceea ce permite scrierea unei relații lineare între t.e.m.

.//.

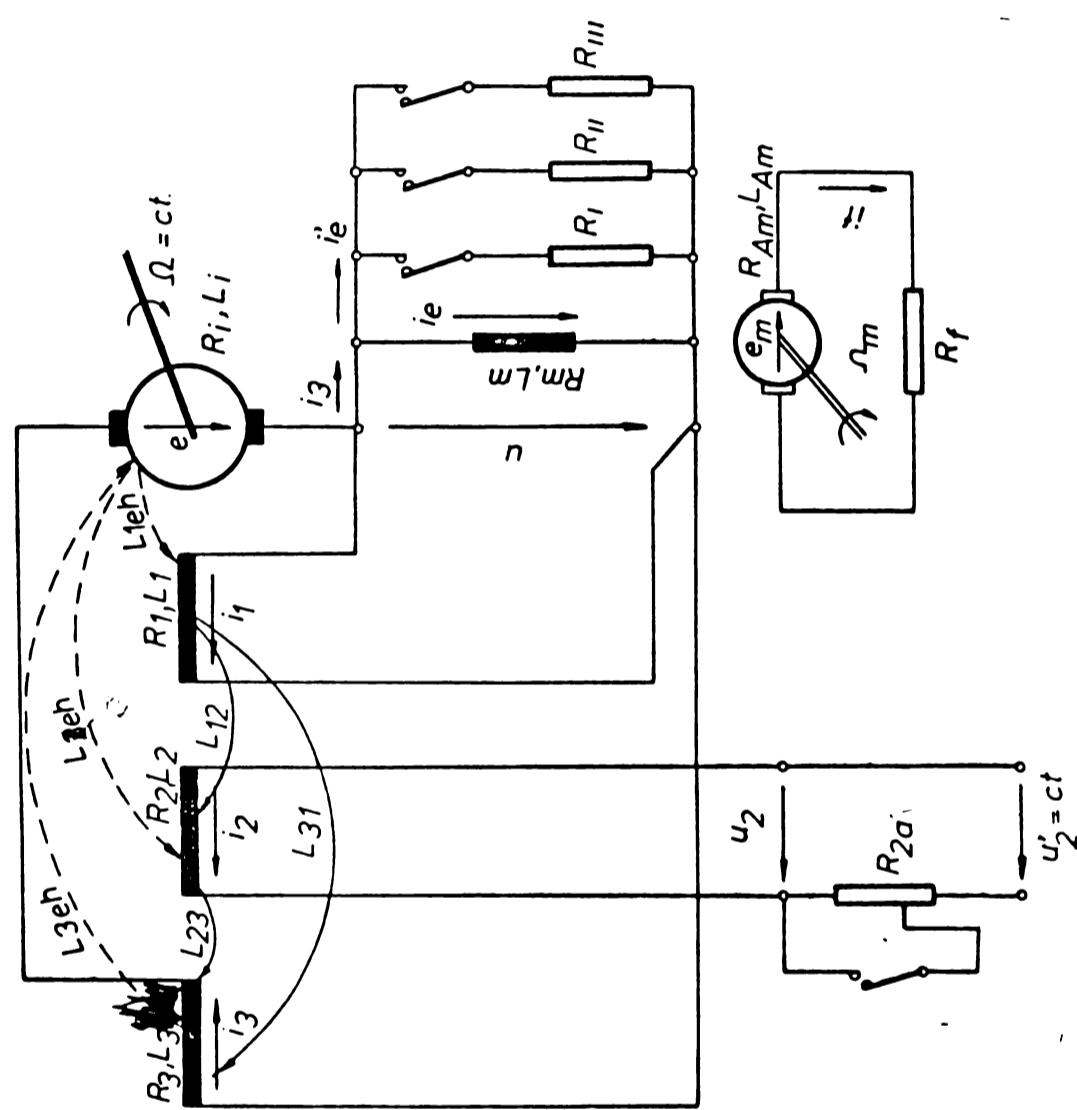


Fig. 7.1

indusă și solenăția de excitare rezultantă,

- se neglijeză căderile de tensiune produse de curentul de reactie  $i_1$  în circuitul rotorului,

- viteza de antrenare a generatorului principal este constantă (coresponde turării de mers în gol a motorului diesel),

- se neglijeză reactia indușului și deci a cuplajelor între stator și rotor,

- se consideră în primă aproximatie funcționarea motorului de tractiune (în regim de frânare) pe porțiunea liniară a caracteristicii de magnetizare,

- se neglijeză curentul de excitare derivativă în componenta curentului de sarcină al generatorului, dată fiind valoarea mare a rezistenței înfășurării derivativă față de valoarea rezistenței de sarcină, adică  $i_2 = i_e + i'_e$ .

Adoptând pentru mașinile electrice asocierea sensurilor pozitive corespunzătoare sursei, cu notările schemei din fig. 7.1 și cu simplificările de mai sus, pentru regimul tranzitoriu electromagnetic se pot scrie următoarele ecuații funcționale:

$$u_2 = u'_2 - R_{2aj} i_2 \quad (7.2)$$

$$-u_2 + L_{21} \frac{di_1}{dt} + (R_2 + R_{2aj}) i_2 + L_2 \frac{di_2}{dt} - L_{32} \frac{di_3}{dt} = 0 \quad (7.3)$$

$$R_1 i_1 + L_1 \frac{di_1}{dt} + L_{12} \frac{di_2}{dt} - L_{13} \frac{di_3}{dt} - R_m i_e - L_m \frac{di_e}{dt} = 0 \quad (7.4)$$

$$R'_e i_3 - (R_m + R'_e) i_e - L_m \frac{di_e}{dt} = 0 \quad (7.5)$$

$$e - R_m i_e - L_m \frac{di_e}{dt} + L_{21} \frac{di_1}{dt} + L_{32} \frac{di_2}{dt} - (R_i + R_3) i_3 -$$

$$- (L_i + L_3) \frac{di_3}{dt} = 0 \quad (7.6)$$

$$e = m (N_1 i_1 + N_2 i_2 - N_3 i_3) + E_r \quad (7.7)$$

$$k \Omega_m \psi_m - (R_{Am} + R'_f) i_f - L_{Am} \frac{di_f}{dt} = 0 \quad (7.8)$$

$$\Psi_m = c i_e \quad (7.9)$$

în care:  $\frac{1}{R'_e} = \frac{1}{R_I} + \frac{1}{R_{II}} + \frac{1}{R_{III}}$ ,  $R'_e$  fiind rezistență echivalentă de sarcină a înfășurărilor polilor principali ai motoarelor de tractiune.

$m$  - panta portiunii liniare a caracteristicii de magnetizare a generatorului principal, corespunzătare solenatiei totale în sarcină.

$E_r$  - t.e.m. indușă de fluxul remanent

- inductivitățile, rezistențele și curentii au semnificația și asocierea conform fig. 7.1. S-au notat prin  $R_n$ ,  $L_n$  rezistență respectiv inductivitatea proprie ale înfășurării  $n$  ( $n = 1, 2, 3$ ) iar prin  $L_{mn}$  inductivitatea mutuală a înfășurărilor  $m, n$  ( $m, n = 1, 2, 3$ , în combinații astfel ca  $m \neq n$ )

## 7.2. Studiul sistemului.

Considerind elementele schemei din fig. 7.1. ca fiind parte dintr-un sistem automat realizat fizic (ceea ce corespunde situației pentru metoda prezentată în lucrarea de față), se vor stabili performanțele acestuia, folosind metode ale teoriei sistemelor automate, cu scopul de a verifica pe această cale dacă condițiile de proiectare pentru o aplicație practică pot fi realizate cu soluția de principiu adoptată.

### 7.2.1. Determinarea răspunsului în domeniul timp.

Mărimea de intrare în sistem este tensiunea  $u_2$  aplicată înfășurării de excitare separată a generatorului principal iar mărimile de ieșire sunt curentii  $i_3$ ,  $i_e$  și  $i_p$ , considerându-se constante vitezele de rotație  $\Omega_m$ , a motorului de tractiune respectiv  $\Omega$  a generatorului principal.

Pentru a se evidenția variația în timp a mărimilor de ieșire, care sunt curentii maginilor electrice ale schemei în regimul de frânare electrodinamică, se vor determina soluțiile  $i_3(t)$ ,  $i_e(t)$  și  $i_f(t)$  ale sistemului de ecuații (7.2 + 7.9) prin două metode:

- metoda de integrare numerică Runge Kutta
- metoda analitică prin calculul matricei de tranziție  $\Phi(t)$

Metoda analitică se va prezenta la acest punct numai sub forma generală, aplicația ei literală necesitând în acest caz foarte mult spațiu.

#### 7.2.1.1. Integrarea sistemului de ecuații (7.2 + 7.9) prin metoda Runge Kutta.

Pentru aplicarea metodei Runge Kutta, ecuațiile sistemului se transcriu sub forma matricială - vectorială,

$$\dot{\bar{X}} = A\bar{X} + \bar{b}u \quad (7.10)$$

unde:  $A$  - matricea sistemului

$\bar{b}$  - vectorul termenului liber

Fiecărănd notatiile

$$x_1 = i_1; x_2 = i_2; x_3 = i_3; x_4 = i_e; x_5 = i_f; u = u_2$$

$$A = \frac{R_2 + R_{2aj}}{L_{21}}; B = \frac{R'_e}{L_{11}}; D = \frac{R_m + R'_e}{L_m}; C = \frac{c \Omega_m}{L_{Am}}$$

sistemul de ecuații (7.2 + 7.9) se scrie sub forma:

$$\dot{x}_1 = -Ax_2 - \frac{L_2}{L_{21}} \dot{x}_2 + \frac{L_{32}}{L_{21}} \dot{x}_3 + \frac{1}{L_{21}} u$$

$$\dot{x}_2 = -\frac{R_1}{L_{12}} x_1 - \frac{1}{L_{12}} \dot{x}_1 + \frac{L_{12}}{L_{12}} \dot{x}_3 + \frac{R_m}{L_{12}} x_4 + \frac{L_m}{L_{12}} \dot{x}_4$$

.//.

- 93 -

$$\left\{ \begin{array}{l} \dot{x}_3 = \frac{mN_1}{L_A} x_1 + \frac{L_{31}}{L_A} \dot{x}_1 + \frac{mN_2}{L_A} x_2 + \frac{L_{32}}{L_A} \dot{x}_2 - \frac{mN_3 + R_A}{L_A} x_3 - \frac{R_F}{L_A} x_4 - \\ - \frac{L_m}{L_A} \dot{x}_4 + \frac{1}{L_A} E_r \\ \dot{x}_4 = BX_3 - DX_4 \\ \dot{x}_5 = CX_4 - \frac{R_{Am} + R_F}{L_{Am}} x_5 \end{array} \right. \quad (7.11)$$

Prin operații matematice simple și notând cu:

$$\Delta = \begin{vmatrix} 1 & \frac{L_2}{L_{21}} & -\frac{L_{32}}{L_{21}} \\ \frac{L_1}{L_{12}} & 1 & -\frac{L_{13}}{L_{12}} \\ -\frac{L_{31}}{L_A} & -\frac{L_{32}}{L_A} & 1 \end{vmatrix}; \Delta_1 = \begin{vmatrix} E & \frac{L_2}{L_{21}} & -\frac{L_{32}}{L_{21}} \\ F & 1 & -\frac{L_{13}}{L_{12}} \\ G & -\frac{L_{32}}{L_A} & 1 \end{vmatrix}$$

$$\Delta_2 = \begin{vmatrix} 1 & E & -\frac{L_{32}}{L_{21}} \\ \frac{L_1}{L_{12}} & F & -\frac{L_{13}}{L_{12}} \\ -\frac{L_{31}}{L_A} & G & 1 \end{vmatrix}; \Delta_3 = \begin{vmatrix} 1 & \frac{L_2}{L_{21}} & E \\ \frac{L_1}{L_{12}} & 1 & F \\ -\frac{L_{31}}{L_A} & -\frac{L_{32}}{L_A} & G \end{vmatrix}$$

•/•.

unde:

$$E = \frac{U}{L_{21}} - AX_2$$

$$F = -\frac{R_1}{L_{12}} X_1 + \frac{L_m}{L_{12}} BX_3 + \left( \frac{R_m}{L_{12}} - D \frac{L_m}{L_{12}} \right) X_4$$

$$G = \frac{mN_1}{L_A} X_1 + \frac{mN_2}{L_A} X_2 - \left( \frac{mN_3 + R_A}{L_A} + \frac{L_m}{L_A} B \right) X_3 -$$

$$- \left( \frac{R_m}{L_A} - \frac{L_m}{L_A} D \right) X_4 + \frac{E_r}{L_A}$$

sistemul (7.11) devine:

$$\left\{ \begin{array}{l} \dot{x}_1 = \frac{\Delta_1}{\Delta} \\ \dot{x}_2 = \frac{\Delta_2}{\Delta} \\ \dot{x}_3 = \frac{\Delta_3}{\Delta} \\ \dot{x}_4 = BX_3 - DX_4 \\ \dot{x}_5 = CX_4 - \frac{R_{A_{16}} + R'_f}{L_{A_{16}}} x_5 \end{array} \right. \quad (7.12)$$

Coeficientii E, B, C si D cuprind parametrii prin care se stabilesc secvențele  $R_{2aj}$ ,  $R'_e$  și  $\Omega_m$  pentru modificarea forței de frânare.

Sub forma (7.12) sistemul poate fi rezolvat pe un calculator numeric care, printr-un program corespunzător, poate da soluție grafică a mărimilor de ieșire  $i_3(t)$ ,  $i_e(t)$ ,  $i_f(t)$ .

.//.

Din rezolvarea sistemului pe calculator, soluțiile fiind obținute sub formă grafică, pe acestea pot fi apreciate performanțele sistemului cu ajutorul mărimilor caracteristice, care se referă pe de o parte la aspectul răspunsului sistemului la semnalele de intrare, iar pe de altă parte la unele mărimi constructive ale sistemului de care depind performanțele acestuia.

In acest fel se pot aprecia:

- ansamblul valorilor pe care semnalele de ieșire le pot lua în regim stationar,
- plaja de toleranță în care se încadrează mărimile de ieșire și care în mod obisnuit este  $\pm (2\% + 5\%)$  față de valoarea stationară a semnalului de ieșire,
- abaterea de la valoarea stationară, care este diferența dintre valoarea stationară și valoarea instantaneă a semnalului de ieșire,
- suprareglarea, care este diferența dintre valoarea maximă a semnalului de ieșire și valoarea lui stationară,
- amortizarea, care este diminuarea în timp a componentei tranzitorii a răspunsului sistemului, etc.

Sistemul de ecuații (7.2 + 7.9) poate fi rezolvat prin metoda de mai sus și pentru alte aplicatii în care se pot considera alte mărimi ca mărimi de intrare și ieșire. In acest fel, metoda se poate generaliza pentru orice combinație aplicativă a elementelor schemei din fig.7.1.

#### 7.2.1.2. Determinarea analitică a soluțiilor sistemului de ecuații (7.10)

Metoda analitică de determinare a soluțiilor unui sistem de formă matriceal-vectorală (7.10), are la bază determinarea matricii de tranziție  $\emptyset(t)$  a sistemului.

De asemenea, studiul matricei A permite analizarea stabilității sistemului prin determinarea valorilor proprii ale acestuia. În cazul în care toate valorile proprii ale matricei A. a sistemului sunt negative, sistemul este stabil.

Calculul valorilor proprii ale matricei A și determinarea coeficienților matricei de tranziție  $\emptyset(t)$  se pot face ușor cu ajutorul calculatorului numeric folosind o subrutină a acestuia.

Calculul matricei de tranzitie  $\emptyset(t)$  permite scrierea solutiei analitice a sistemului, sub forma:

$$x(t) = \emptyset(t) x_0 + \int_{t_0}^t \emptyset(t-\tau) b u(\tau) d\tau \quad (7.13)$$

în care:

$\emptyset(t)$  = matricea de tranzitie

$x_0$  = conditiile initiale

$u(t)$  = vectorul termenului liber

### 7.3. Aplicatia calculului regimului tranzitoriu pentru elementele transmisiei electrice a LDE 1540 kW.(2100 CP).

După cum s-a specificat la pct.7.2., prin studiul teoretic s-a urmărit rezolvarea regimului tranzitoriu electromagnetic al frânării electrodinamice al unei aplicații cu mașini electrice de curent continuu.

Cu metodele expuse la pct.7.2.1. și pct.7.2.2., se va face în continuare aplicatia la cazul practic al mașinilor electrice ce formează transmisia electrică a LDE 1540 kW.(2100 CP), pentru care autorul a realizat frâna electrodinamică de 1000 kW.

#### 7.3.1. Determinarea inductivităților mașinilor electrice.

Intrucît, datele tehnice de proiectare ale mașinilor electrice considerate nu cuprind valorile inductivităților, pentru determinarea acestora s-a folosit metoda experimentală cunoscută de oscilografiere a curentului ce se stabilește într-o înfigurare cînd aceasta este alimentată cu o treaptă de tensiune (celelalte înfigurări fiind deschise). Din oscilogramă se determină constanta de timp a înfigurării respective ca fiind timpul necesar atingerii a 63,2% din valoarea staționară.

După determinarea constantelor de timp s-au calculat inductivitățile proprii ale înfigurărilor,

$$L_n = T_n R_n \quad (n = 1, 2, \dots) \quad (7.14)$$

și cu relațiile (7.1.) inductivitățile mutuale.

Din oscilografierile executate pentru mașinile electrice ale LDE 1540 kW. (2100 CP) au rezultat:

a) generatorul principal:

- înfășurarea de excitație separată (JK):  $T_2 = 1,0$  s.
- înfășurarea de excitație derivată (CD):  $T_1 = 0,575$  s.
- rotorul + înfășurile polilor auxiliari  
compensări și excitație serie (AB+GH+EF):  $T_A = 0,026$  s.

Oscilogramele sunt prezentate în fig. 7.2, fig. 7.3 și fig.

7.4. Pe oscilograme s-au trecut și valorile calculate ale constantelor de timp pentru înfășurile separate și derivată care, în timpul funcționării sunt permanent conectate în serie cu rezistoare.

b) motorul de tracțiune:

- înfășurarea de excitație (EF):  $T_m = 0,0936$  s.
- rotorul + înfășurarea polilor auxiliari (AH):  $T_{Am} = 0,001$  s.

Oscilogramele sunt prezentate în fig. 7.5 și fig. 7.6. Pe oscilograma din fig. 7.5 s-a calculat constanta de timp a rotorului inseriat cu rezistența de frânare.

### 7.3.2. Rezolvarea pe calculator numeric (Metoda Runge Kutta).

În conformitate cu datele prezentate în anexele I + IV pentru mașinile electrice și pentru rezistoare și cu precizările de la pct. 7.3.1, rezultă datele din tabela 10 cu care în continuare se vor transcrie termenii sistemului (7.12) pentru programarea pe calculator.

Rezultă astfel:

$$E = -AX_2 + 6,19 \cdot 10^{-2}U$$

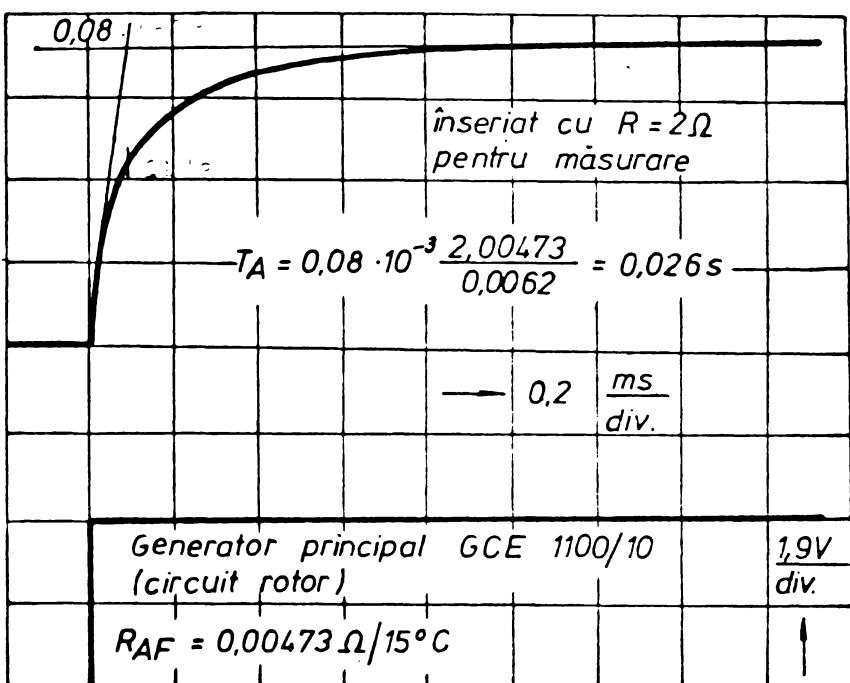
$$F = -20,12X_1 + 2,6 \cdot 10^{-4}BX_3 + (2,78 \cdot 10^{-3} - 2,6 \cdot 10^{-4}D)X_4$$

$$G = 5,5 \cdot 10^5 X_1 + 1,237 \cdot 10^5 X_2 - (726,25 + 26,25U)X_3 + \\ + (26,25D - 231,25)X_4 + 6,37 \cdot 10^4$$

$$\Delta = -0,0342$$

$$\Delta_1 = 0,07E - 0,028F - 3,8 \cdot 10^{-5}G$$

- 98 -



Înregistrări efectuate cu  
osciloscopul TEKTRONIX  
tip 434

Fig. 7.2

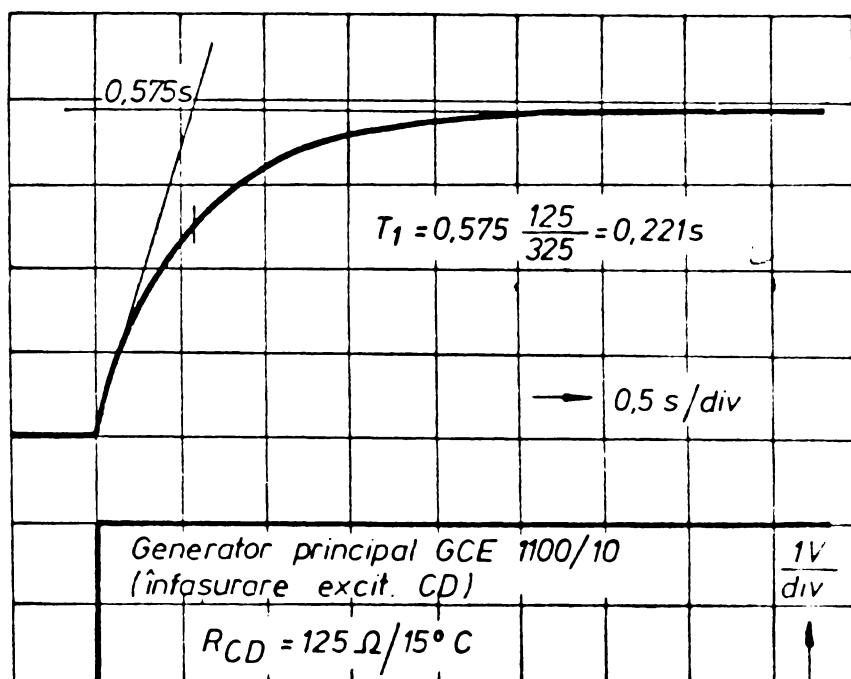


Fig. 7.3

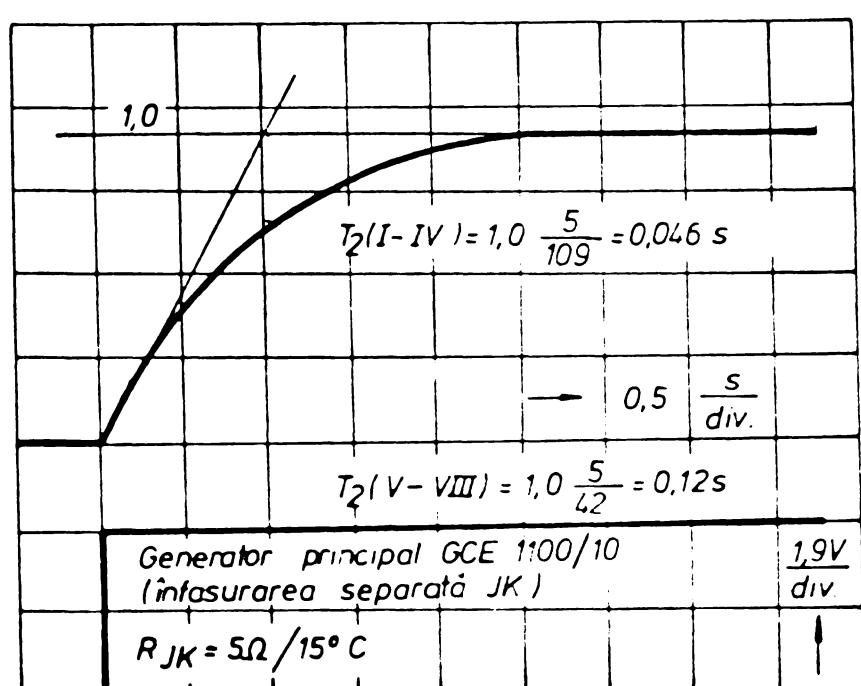


Fig 74

DETERMINAREA CONSTANTELOR DE  
TIMP PENTRU GENERATOR  
PRINCIPAL GCE 1100/10

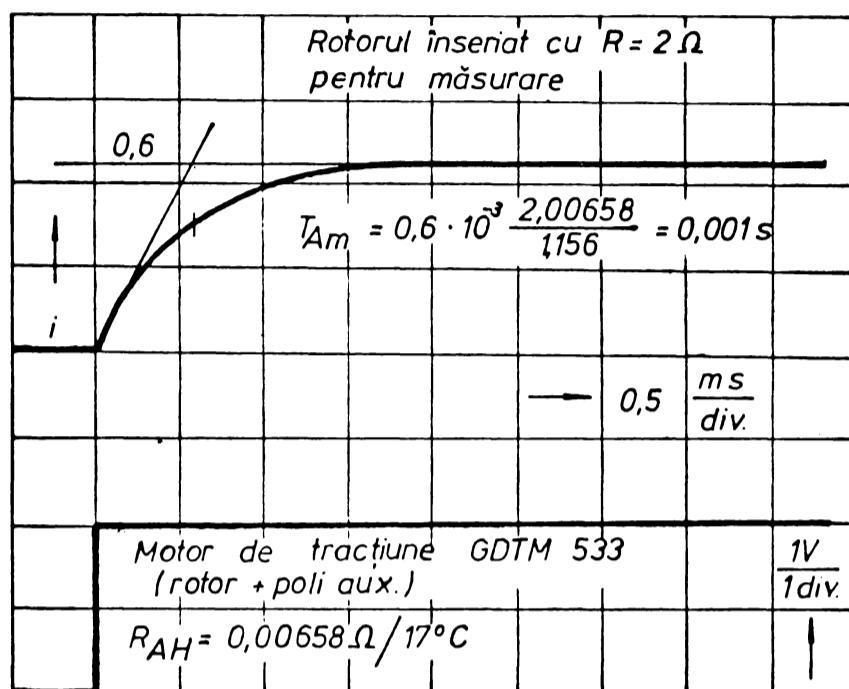


Fig. 7.5

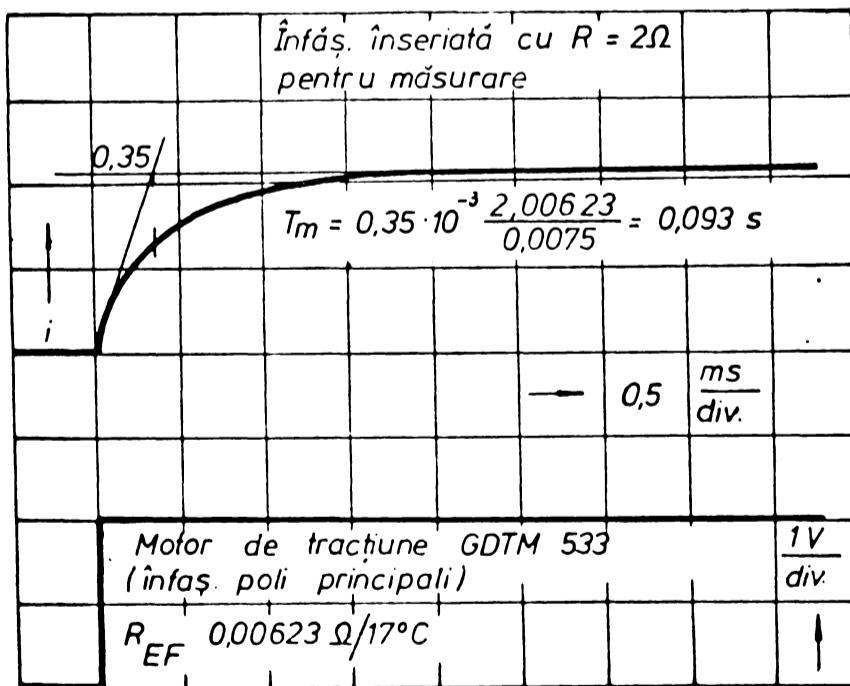


Fig. 7.6

Tabelă 10

Datele de calcul pentru regimul tranzistorului al firnișorii electrodinamice  
la LDE 1540 Km. (2100 CP)

Treapta	U <sub>2</sub>	R' <sub>e</sub>	$\frac{L_1}{R_1}$	$\frac{L_2}{R_2 + R_{2e}j}$	$\frac{L_A}{R_A}$	$L_{12} = \frac{N_1}{N_2} L_2$	$L_{13} = \frac{N_1}{N_2} L_1$	$L_{23} = \frac{N_2}{N_1} L_2$	$\frac{L_{12}}{R_m}$	$\frac{L_{13}}{R_m}$	$\frac{L_{23}}{R_m}$	$\frac{L_{12}}{R_{A1} + R_L}$	$\frac{L_{13}}{R_{A1} + R_L}$	$\frac{L_{23}}{R_{A1} + R_L}$
			V	Ω	H/Ω	H/Ω	H	H	H/Ω	H/Ω	H/Ω	-	-	-
I	170	0,0103	$\frac{71,8}{325}$	$\frac{5}{109}$	$\frac{0,00016}{0,0062}$	22,2	0,089	0,027	$\frac{0,0007}{0,0075}$	$\frac{0,0011}{1,156}$	109	0,045		
II	170	0,0134	$\frac{71,8}{325}$	$\frac{5}{109}$	$\frac{0,00016}{0,0062}$	22,2	0,089	0,027	$\frac{0,0007}{0,0075}$	$\frac{0,0011}{1,156}$	109	0,045		
III	170	0,043	$\frac{71,8}{325}$	$\frac{5}{109}$	$\frac{0,00016}{0,0062}$	22,2	0,089	0,027	$\frac{0,0007}{0,0075}$	$\frac{0,0011}{1,156}$	109	0,045		
IV	170		$\frac{71,8}{325}$	$\frac{5}{109}$	$\frac{0,00016}{0,0062}$	22,2	0,089	0,027	$\frac{0,0007}{0,0075}$	$\frac{0,0011}{1,156}$	109	0,045	100-	
V	170	0,0103	$\frac{71,8}{325}$	$\frac{5}{42}$	$\frac{0,00016}{0,0062}$	22,2	0,089	0,027	$\frac{0,0007}{0,0075}$	$\frac{0,0011}{1,156}$	42	0,045		
VI	170	0,0164	$\frac{71,8}{325}$	$\frac{5}{42}$	$\frac{0,00016}{0,0062}$	22,2	0,089	0,027	$\frac{0,0007}{0,0075}$	$\frac{0,0011}{1,156}$	42	0,045		
VII	170	0,048	$\frac{71,8}{325}$	$\frac{5}{42}$	$\frac{0,00016}{0,0062}$	22,2	0,089	0,027	$\frac{0,0007}{0,0075}$	$\frac{0,0011}{1,156}$	42	0,045		
VIII	170		$\frac{71,8}{325}$	$\frac{5}{42}$	$\frac{0,00016}{0,0062}$	22,2	0,089	0,027	$\frac{0,0007}{0,0075}$	$\frac{0,0011}{1,156}$	42	0,045		

$$E_F = 10,2 \text{ V.} ; \quad E = 0,055 \frac{V}{A} ; \quad N_1 = 1600 \text{ sp/p; } N_2 = 2 \text{ sp/p; } k_C = 0,00955 \frac{\text{Sp}}{A}$$

$$\Delta_2 = 0,071F - 1,376E - 1,905 \cdot 10^{-3}G$$

$$\Delta_3 = -0,376G - 3,687F - 193E$$

$$\frac{R_{Am} + R_f}{L_{Am}} = 1,05 \cdot 10^3$$

Rezolvarea sistemului (7.12) s-a făcut pe calculatorul numeric WANG 2200 al Universității din Craiova, care oferă prin tastatură limbajul universal BASIC.

Determinarea răspunsului în domeniul timp a variabilelor  $x_3$ ,  $x_4$ ,  $x_5$ , care reprezintă curentii  $i_3$ ,  $i_e$  și  $i_f$  din sistemul de ecuații (7.2 + 7.9), s-a făcut conform programului

"LOCO 5 FRINARE LDE 2100 CP/METODA R.K/"

S-au determinat și tracat grafic de către calculator soluțiile sistemului pentru treapta VII-a de frânare, treaptă pentru care s-a oscilografiat regimul stabilizat de frânare la 40 km/h.

Deoarece viteza de calcul a calculatorului WANG 2200 este mică (în acest caz 200 pasi/6 ore) nu s-au determinat curentii pentru toate treptele de frânare. De altfel, informațiile obținute pentru o treaptă fiind valabile pentru toate celelalte și concluziile pot rezulta din analiza răspunsului pentru o singură treaptă.

Pentru treapta VII-a de frânare și viteza locomotivei de 40 km/h ( $\Omega_m = 96,18$  rad/s) coeficienții de secvență au valorile:

$$A = 2,603$$

$$B = 34,2857$$

$$C = 825,016$$

$$D = 45$$

Soluțiile grafice sunt prezentate în fig. 7.7.

```
10REM LOC05 FRINARE LDE 2100CP /METODA R. K. /
15DIM S1(251)
20DIM O(30), O1(30), O2(30)
22DIM S2(201), S3(201)
25DIM X(201), Y(201)
26DIM B8$30
27DIM M(20), L(10), K(4, 10)
30MAT READ 01
35READ A8$, B8$, C8$
40DATA 0, 200, 100, 1000
45DATA 200, 700, 100, 1000
50DATA 0, 200, 10, 100
55DATA 50, 200, 50, 2
60DATA 200, 700, 100, 2
65DATA 5, 690, 1
70DATA 100, 600, 1
75DATA 190, 205, 1, 1
80DATA "I3, I4, I5/AMPERI/", " ", "PASUL"
150GOSUB 142
155GOSUB 140
500DIM M(20), L(10), K(4, 10)
510N=5
520A=2. 603
530B=34. 2857
540D=45
550C=835. 016
560U5=158
570D1=0. 0001
575K4=1: K5=0: K6=1: S1(1)=619: S2(1)=338: S3(1)=268. 62: X(1)=1
1070M(1)=0. 0468: M(2)=3. 71: M(3)=619: M(4)=338: M(5)=268. 62
1075GOTO 1160
1120 L(1)=594. 638*M(1)+(2. 046*A+137. 44)*M(2)-( 807+2. 89E-02*B+*N
*(3)+ $(2. 89E-02*D-31)*M(4)+70. 77-$  126*U5
1125 L(2)=3. 06*1E+4*M(1)+( 689*1E+4-40. 23*A)*M(2)-(40. 45+1. 46*B
*M(3)+(1. 46*D-15. 67)*M(4)+3548+2. 49*U5
1130 L(3)=60. 445*1E+5*M(1)+(13. 6E+5-5643. 2*A)*M(2)-(7984. 5+28E-5
*B)*M(3)+(288. 53*D-3091. 8)*M(4)+70. 03*1E+4+349. 32*U5
1135 L(4)=B*M(3)-D*M(4)
1140 L(5)=C*M(4)-1. 05E+3*M(5)
1145L(6)=2. 01E02*M(5)-1. 1E03*M(6)+8. 4E02*M(7)
1146L(7)=3. 1E02*M(6)-1. 55E03*M(7)+7. 75E02*W7
1150RETURN
1160 REM
1165FOR I=1TO N
1170M(N+I)=M(I)
1175NEXT I
1180GOSUB 1120
1185FOR I=1TO N
1190K(1, I)=L(I)
1195NEXT I
1200D2=D1/2
1205T4=T4+D2
1210FOR J=1TO 3
1215T4=T4+INT(J/3)+D2
1220FOR I=1TO N
1225M(I)=M(N+I)+D2*K(J, I)*INT(J/3+1)
1230NEXT I
1235GOSUB 1120
1240FOR I=1TO N
1245K(J+1, I)=L(I)
1250NEXT I
1255NEXT J
1260FOR I=1TO N
1265M(I)=M(N+I)+D1/6*(K(1, I)+2*K(2, I)+2*K(3, I)+K(4, I))
1270NEXT I
1276PRINT K4, K6, M(3), M(4): K5=K5+1
1277IF K5<30THEN 1290
1280K6=K6+1. 51*(K6)-M(3): S2(K6)=M(3)+1. 53*(K6)-M(3)
1281K5=0
1285IF K4=6000THEN 1300
1290K4=K4+1: GOTO 1075
```

700

13. 14. 15 / AMPERI /

600

500

400

300

200

1 PAS = 3 ms

50

100

$i_e(t)$

$i_f(t)$

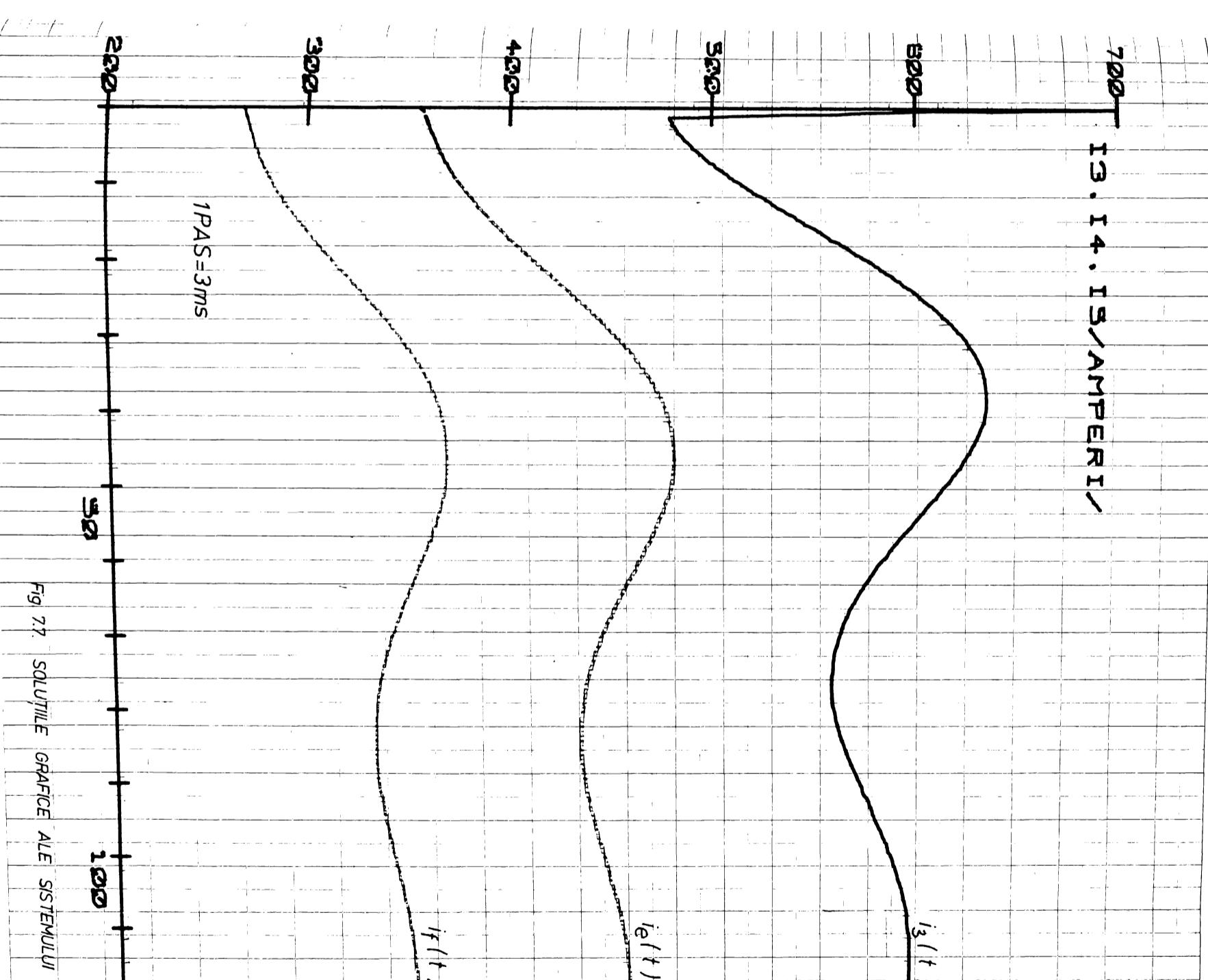


Fig. 7.7. SOLUȚIILE GRAFICE ALE SISTEMULUI

1280K5=0  
1280K4=K4+1: GOTO 1075  
12851F K4=50000THEN 1300  
1280K4=K4+1: GOTO 1075  
1300STDP

### 7.3.3. Performantele sistemului.

Din analiza soluțiilor grafice ale sistemului prezentate în fig.7.7. se determină unele mărimi caracteristice ale performanțelor sistemului și anume:

- valoarea stationară  $e_s$  ca fiind valoarea la care tinde semnalul de ieșire cînd  $t \rightarrow \infty$
- suprareglarea  $\sigma$  egală cu diferența dintre valoarea maximă a semnalului de ieșire și valoarea ei staționară
- amortizarea caracterizată prin coeficientul de amortizare

$$\xi = \frac{\frac{\pi}{2} \ln(e_1/e_2)}{1 + \left[ \frac{\pi}{2} \ln(e_1/e_2) \right]^2} \quad (7.1b.)$$

unde  $e_1, e_2$  sunt valorile instantanee a două maxime succesive.

- timp de prima și a două stabilire  $ts_1, ts_2$  definiți ca intervale de timp de la aplicarea semnalului de intrare pînă la momentele în care semnalul de ieșire ajunge prima și a două oară la valoarea stationară  $e_s$ .

- timp de încaînare final  $t_{if}$ , egal cu intervalul de timp de la aplicarea semnalului de intrare pînă în momentul în care semnalul de ieșire intră în plaja de toleranță (2%) fără a o părași.

#### 7.3.3.1. Determinarea mărimilor caracteristice pentru $I_3 = i_3(t)$ (currentul de sarcină al generatorului principal)

- Valoarea stationară

$$e_s = 592,8 \text{ A.}$$

- suprareglarea

$$\sigma = 47,6 \text{ A.}$$

- coeficientul de amortizare

$$\xi = 0,344$$

- timpii de prima și a două stabilire

$$ts_1 = 65,61 \text{ ms}$$

$$ts_2 = 176,25 \text{ ms}$$

- timp de încaînare final

$$t_{if} = 499 \text{ ms}$$

7.3.3.2. Determinarea mărimilor caracteristice pentru  $I_4 = i_e(t)$  (currentul de excitație al motoarelor de tractiune în regim de frânare electrodinamică).

- Valoarea stationară

$$e_s = 454,7 \text{ A}$$

- Suprareglarea

$$\sigma = 28,6 \text{ A}$$

- Coeficientul de amortizare

$$\zeta = 0,348$$

- Timpii de prima și a doua stabilire

$$ts_1 = 90 \text{ ms}$$

$$ts_2 = 195 \text{ ms}$$

- Timp de încadrare finală

$$t_{if} = 540 \text{ ms}$$

7.3.3.3. Determinarea mărimilor caracteristice pentru  $I_5 = i_f(t)$  (currentul de frânare al motorului de tractiune)

- Valoarea stationară

$$e_s = 347,6 \text{ A}$$

- Suprareglarea

$$\sigma = 21,4 \text{ A}$$

- Coeficientul de amortizare

$$\zeta = 0,359$$

- Timpii de prima și a doua stabilire

$$ts_1 = 90,18 \text{ ms}$$

$$ts_2 = 195 \text{ ms}$$

- Timp de încadrare finală

$$t_{if} = 516 \text{ ms}$$

7.3.4. Determinarea soluțiilor analitice ale sistemului.

Folosind subprogramul,

"RASPUNSUL LIBER AL SISTEMELOR LINIARE"

al calculatorului numeric WANG 2200, s-au determinat valorile proprii  $\lambda_i$  ( $i=1..5$ ) ale matricei A și coeficienții matricei de tranziție  $\Phi(t)$ .

S-au obținut:

.//.

- 106 -

RASPUNSUL LIBER AL SISTEMELOR LINIARE  
MATRICEA SISTEMULUI

594. 638	142. 765	-1. 797	0. 990	0. 000
-###. ###	-###. ###	-90. 500	50. 030	0. 000
-###. ###	-###. ###	-###. ###	-###. ###	0. 000
0. 000	0. 000	34. 285	-45. 000	0. 000
0. 000	0. 000	0. 000	481. 000	-###. ###

COEFICIENTII POLINOMULUI MINIMAL

C()= 1  
C()= 11592. 032  
C()= 11549711. 91984  
C()= 516171643. 3793  
C()= 12417833756. 23  
C()= 288959331748. 2

VALORILE PROPRII ALE MATRICEI =A=

35. 51524004434 0  
-5. 082652527405 26. 690842833  
-5. 082652527405 -26. 690842833  
-1050. 000000655 0  
-10496. 35145425 0

ELEMENTELE MATRICEI DE COACERERE CALCULATIE PRIN METODA INTEGRALII  
COEF. MATR. AL TERM. EXP(-35. 51524004434 \*T)  
3. 6409496E-01-8. 9074530E-02 4. 1297809E-04-1. 1330903E-03 0. 000000  
00E+00  
-1. 1781290E+00 2. 8821480E-01-1. 3362541E-03 3. 6662810E-03 0. 000000  
00E+00  
-3. 4372900E+01 8. 4095000E+00-3. 8990443E-02 1. 0696100E-01 0. 000000  
00E+00  
-1. 2425043E+02 3. 0399883E+01-1. 4094459E-01 3. 8667963E-01 0. 000000  
00E+00  
-5. 8911146E+01 1. 4413566E+01-6. 6826385E-02 1. 8333727E-01 3. 63700  
96E-07  
COEF. MATR. AL TERM. EXP(-5. 082652527405 \*T)\*COS(-26. 690842833  
\*T)  
3. 4581534E-01 5. 0725829E-02-2. 8894341E-04 6. 1232356E-04 0. 000000  
00E+00  
2. 0467552E+00 6. 7965641E-01-3. 6456163E-03 5. 6183523E-04 0. 000000  
00E+00  
3. 0444322E+02 5. 9597037E+01-3. 3058355E-01 4. 1848053E-01 0. 000000  
00E+00  
6. 1182871E+01-1. 5409243E+01 7. 3260983E-02 3. 0511191E-01 0. 000000  
00E+00  
2. 4625414E+01-8. 2589774E+00 3. 9979118E-02 1. 3940395E-01-1. 93465  
85E-07  
COEF. MATR. AL TERM. EXP(-5. 082652527405 \*T)\*SIN(-26. 690842833  
\*T)  
-4. 9021424E-01-1. 9113308E-01 1. 0177672E-03 9. 4219410E-05 0. 000000  
00E+00  
4. 1071400E-01-1. 0753790E-01 5. 1269416E-04 2. 0812850E-03 0. 000000  
00E+00  
-3. 0114690E+02-1. 2795625E+02 6. 7899604E-01 1. 4294140E-01 0. 000000  
00E+00  
-2. 9957045E+02-9. 9600472E+01 5. 3421557E-01-8. 1243860E-02 0. 000000  
00E+00  
-1. 3852833E+02-4. 5637473E+01 2. 4489077E-01-4. 0959305E-02-1. 99082  
18E-07  
COEF. MATR. AL TERM. EXP(-5. 082652527405 \*T)\*COS(-26. 690842833  
\*T)  
3. 4581534E-01 5. 0725829E-02-2. 8894341E-04 6. 1232356E-04 0. 000000  
00E+00  
2. 0467552E+00 6. 7965641E-01-3. 6456163E-03 5. 6183523E-04 0. 000000  
00E+00  
3. 0444322E+02 5. 9597037E+01-3. 3058355E-01 4. 1848053E-01 0. 000000  
00E+00  
6. 1182871E+01-1. 5409243E+01 7. 3260983E-02 3. 0511191E-01 0.  
00E+00  
2. 4625414E+01-8. 2589774E+00 3. 9979118E-02 1. 3940395E-01-1. 93465  
85E-07  
COEF. MATR. AL TERM. EXP(-5. 082652527405 \*T)\*SIN(-26. 690842833  
\*T)  
4. 9021424E-01 1. 9113308E-01-1. 0177672E-03-9. 4219410E-05 0. 000000  
00E+00  
-4. 1071400E-01 1. 0753790E-01-5. 1269416E-04-2. 0812850E-03 0. 000000  
00E+00  
3. 0114690E+02 1. 2795625E+02-6. 7899604E-01-1. 4294140E-01 0. 000000  
00E+00  
2. 9957045E+02 9. 9600472E+01-5. 3421557E-01 8. 1243860E-02 0. 000000  
00E+00  
1. 3852833E+02 4. 5637473E+01-2. 4489077E-01 4. 0959305E-02-1.  
18E-07  
COEF. MATR. AL TERM. EXP(-1050. 0000000655 \*T)  
7. 0000000E-10 1. 0000000E-11-1. 1710000E-13-1. 0000000E-15 0. 0000000  
00E+00  
5. 0000000E-09 0. 0000000E+00-3. 7100000E-12 4. 0000000E-12 0.  
000E+00

- 108 -

-----  
-1. 5000000E-02-3. 1000000E-09 2. 0120000E-11 5. 2300000E-10 0. 00000  
00E+00  
9. 7562840E+00 2. 1257034E+00-1. 3415845E-02-4. 6198750E-01 9. 99999  
99E-01  
COEF. MATR. AL TERM. EXP(-10496. 35145425 \*T)  
-5. 5725627E-02-1. 2377075E-02 1. 6490873E-04-9. 1556772E-05 0. 00000  
00E+00  
-2. 9153834E+00-6. 4752828E-01 8. 6274881E-03-4. 7899522E-03 0. 00000  
00E+00  
-5. 7151375E+02-1. 2760376E+02 1. 7001573E+00-9. 4392162E-01 0. 00000  
00E+00  
1. 8846946E+00 4. 1860466E-01-5. 5773730E-03 3. 0365386E-03 0. 00000  
00E+00  
-9. 5967012E-02-2. 1314985E-02 2. 8399498E-04-1. 5767305E-04-6. 67489  
80E-14  
DETERM. DE ORD. 2 : 133368458522. 2  
DETERM. DE ORD. 3 : 6. 71757170E+19  
DETERM. DE ORD. 4 : 3. 89114900E+29  
DETERM. DE ORD. 5 : 1. 12438381E+41

$$\begin{aligned}\lambda_1 &= -35,51 \\ \lambda_2 &= -5,08 \\ \lambda_3 &= -5,08 \\ \lambda_4 &= -1050 \\ \lambda_5 &= -10496,35\end{aligned}$$

Valorile  $\lambda_1, \dots, \lambda_5$  fiind toate negative, confirmă stabilitatea sistemului studiat.

Elementele matricei de tranzitie au fost calculate și cuprinse în răspunsul dat de calculator. Cu ajutorul acestora s-a determinat matricea de tranzitie  $\emptyset(t)$ :

$$\emptyset(t) = \begin{bmatrix} a_{11} & a_{12} & a_{13} & a_{14} & a_{15} \\ a_{21} & a_{22} & a_{23} & a_{24} & a_{25} \\ a_{31} & a_{32} & a_{33} & a_{34} & a_{35} \\ a_{41} & a_{42} & a_{43} & a_{44} & a_{45} \\ a_{51} & a_{52} & a_{53} & a_{54} & a_{55} \end{bmatrix} \quad (7.16.)$$

unde:

$$a_{11} = 0,36 \cdot e^{-35,5 t} + 2,0,34 \cdot e^{-5,08 t} \cdot \cos 26,69 t + 7 \cdot 10^{-10} \cdot e^{-1050 t} - 5,57 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-10496,35 t}$$

$$a_{21} = -1,18 \cdot e^{-35,5 t} + 2,2,04 \cdot e^{-5,08 t} \cdot \cos 26,69 t + 5 \cdot 10^{-9} \cdot e^{-1050 t} - 2,91 \cdot e^{-10496,35 t}$$

$$a_{31} = -34,4 \cdot e^{-35,5 t} + 2,704,4 \cdot e^{-5,08 t} \cdot \cos 26,69 t + 2 \cdot 10^{-6} \cdot e^{-1050 t} - 574 \cdot e^{-10496,35 t}$$

$$a_{41} = -124,2 \cdot e^{-35,5 t} + 2,61,2 \cdot e^{-5,08 t} \cdot \cos 26,69 t - 1,5 \cdot 10^{-8} \cdot e^{-1050 t} + 1,88 \cdot e^{-10496,35 t}$$

$$a_{51} = -58,9 \cdot e^{-35,5 t} + 2,24,6 \cdot e^{-5,08 t} \cdot \cos 26,69 t + 9,75 \cdot e^{-1050 t} - 9,59 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-10496,35 t}$$

$$a_{12} = -8,9 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-35,5 t} \cdot 2,5,07 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-5,08 t} \cdot \cos 26,69 t + 10^{-11} \cdot e^{-1050 t} - 1,23 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-10496,35 t}$$

.//.

- 110 -

$$\begin{aligned} a_{22} &= 0,28 \cdot e^{-35,5} t + 2,0,68 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t - 0,64 \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{32} &= 8,41 \cdot e^{-35,5} t + 2,59,6 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + 3,1 \cdot 10^{-7} \cdot e^{-1050} t - \\ &\quad - 127,6 \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{42} &= 30,4 \cdot e^{-35,5} t - 2,15,4 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t - 3,1 \cdot 10^{-9} \cdot e^{-1050} t + \\ &\quad + 0,42 \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{52} &= 14,4 \cdot e^{-35,5} t - 2,3,26 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + 2,12 \cdot e^{-1050} t - \\ &\quad - 2,13 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{13} &= 4,13 \cdot 10^{-4} \cdot e^{-35,5} t - 2,2,89 \cdot 10^{-4} \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t - \\ &\quad - 1,17 \cdot 10^{-13} \cdot e^{-1050} t + 1,65 \cdot 10^{-4} \cdot e^{-10496} t \\ a_{23} &= -1,33 \cdot 10^{-3} \cdot e^{-35,5} t - 2,3,64 \cdot 10^{-3} \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t - \\ &\quad - 3,71 \cdot 10^{-12} \cdot e^{-1050} t + 8,62 \cdot 10^{-3} \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{33} &= -3,9 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-35,5} t - 2,0,33 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t - \\ &\quad - 2,33 \cdot 10^{-9} \cdot e^{-1050} t + 1,7 \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{43} &= -0,14 \cdot e^{-35,5} t + 2,7,32 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + \\ &\quad + 2,01 \cdot 10^{-11} \cdot e^{-1050} t - 5,57 \cdot 10^{-3} \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{53} &= -6,68 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-35,5} t + 2,3,99 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t - \\ &\quad - 1,34 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-1050} t + 2,84 \cdot 10^{-4} \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{14} &= -1,13 \cdot 10^{-3} \cdot e^{-35,5} t + 2,6,12 \cdot 10^{-4} \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t - \\ &\quad - 10^{-13} \cdot e^{-1050} t - 9,15 \cdot 10^{-5} \cdot e^{-10496,35} t \\ a_{24} &= 3,66 \cdot 10^{-3} \cdot e^{-35,5} t + 2,5,61 \cdot 10^{-4} \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + \\ &\quad + 4 \cdot 10^{-12} \cdot e^{-1050} t - 4,79 \cdot 10^{-3} \cdot e^{-10496,35} t \end{aligned}$$

.//.

$$a_{34} = 0,1 \cdot e^{-35,5} t + 2,0 \cdot 42 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + 10^{-9} \cdot e^{-1050} t - \\ - 0,94 \cdot e^{-10496,35}$$

$$a_{44} = 0,39 \cdot e^{-35,5} t + 2,0 \cdot 3 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + 5,23 \cdot 10^{-10} \cdot e^{-1050} t + \\ + 3,09 \cdot 10^{-3} \cdot e^{-10496,35} t$$

$$a_{54} = 0,18 \cdot e^{-35,5} t + 2,0 \cdot 14 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t - 0,46 \cdot e^{-1050} t - \\ - 1,57 \cdot 10^{-4} \cdot e^{-10496,35} t$$

$$a_{15} = 0$$

$$a_{25} = 0$$

$$a_{35} = 0$$

$$a_{45} = 0$$

$$a_{55} = 3,88 \cdot 10^{-7} \cdot e^{-35,5} t - 2,1,93 \cdot 10^{-7} \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + \\ + e^{-1050} t - 6,67 \cdot 10^{-14} \cdot e^{-10496,35} t$$

Folosind relația (7.17) se obțin expresiile analitice ale lui  $x_3(t)$ ,  $x_4(t)$ ,  $x_5(t)$  respectiv  $i_3(t)$ ,  $i_e(t)$  și  $i_f(t)$ :

$$i_3(t) = 39,27 \cdot e^{-35,5} t + 346,10 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + \\ + 0,10 \cdot 10^{-6} \cdot e^{-1050} t + 234,37 \cdot e^{-10496,35} t + \\ + 42,86(1-e^{-35,5} t) - 0,4 \cdot 10^{-6}(1-e^{-1050} t) + \\ + 232,43(1-e^{-10496,35} t) + 321,45 \left[ 1 - e^{-5,08} t (\cos 26,69 t - \right. \\ \left. - 5,25 \cdot \sin 26,69 t) \right] \quad (7.17)$$

$$i_e(t) = 151,75 \cdot e^{-35,5} t + 187,67 \cdot e^{-5,08} t \cdot \cos 26,69 t + \\ + 0,17 \cdot 10^{-6} \cdot e^{-1050} t - 0,84 \cdot e^{-10496,35} t + 25,56(1-e^{-35,5} t) - \\ - 0,3 \cdot 10^{-6} \cdot e^{-1050} t \cdot 186,42 (1-e^{-10496,35} t) + 238,47 \left[ 1 - \right. \\ \left. - e^{-5,08} t (\cos 26,69 t - 5,25 \cdot \sin 26,69 t) \right] \quad (7.18)$$

$$\begin{aligned} i_p(t) = & 70,16 \cdot e^{-35,5 t} + 85,05 \cdot e^{-5,08 t} \cdot \cos 26,69 t + \\ & + 113,16 \cdot e^{-1050 t} - 3,93 \cdot 10^{-2} \cdot e^{-10496,35 t} + \\ & + 32,14(1-e^{-35,5 t}) + 122,45(1-e^{-1050 t}) + \\ & + 4,72 \cdot 10^{-2}(1-e^{-10496,35 t}) + 201,42 \cdot 1-e^{-5,08 t} \\ & (\cos 26,69 t - 5,25 \cdot \sin 26,69 t) \end{aligned} \quad (7.19)$$

#### 7.4. Compararea rezultatelor obținute teoretic cu cele experimentale.

Pentru compararea rezultatelor obținute prin studiul teoretic al regimului tranzitoriu, cu cele obținute prin oscilografii ale regimului de frânare electrohidraulică pe LDE 286 în timpul probelor de parcurs, se vor avea în vedere soluțiile grafice din fig.7.7, ecuațiile (7.17); (7.18) și (7.19) - pentru  $t = \infty$  - și oscilogramele,

- curentul motorului de tracțiune în regim de tracțiune - fig.7.8,

- curentul de frânare pentru treapta VII-a de frânare și viteza de 40 km/h - proces tranzitoriu și regim stabilizat - fig.7.9,

- curentul de excitație separată a generatorului principal ( $I_{JK}$ ) și curentul de excitație al motoarelor de tracțiune, pentru programul secvențial de modificare - fig.7.10,

- curentul de frânare la conectarea frânei electrice, obținut prin comanda curentului de excitație separată a generatorului principal ( $I_{JK}$ ) cu ajutorul unui regulator electronic (executat de ICPE-București, pentru o temă de cercetare privind înlocuirea servoregulatorului de cîmp al locomotivei și experimentat pe LDE 286) - fig.7.11 și fig.7.12.

Se precizează că dacă comparația se face numai cu rezultate teoretice ale calculului pentru o singură treaptă de frânare (VII), concluziile pot fi extinse pentru toate treptele. Precizarea este valabilă deoarece întreg domeniul de variație a curentului de excitație al motoarelor de tracțiune a fost verificat experimental.

Comparăția se prezintă în tabela 11.

Tabelă 11

Mărimea	Rezultat		Concluzia
	Teoretic	Experimental	
o.	1.	2.	3.
Saltul de curent de excitație $I_e = 454,7 - 354 = i_e = 100$ A. tr.VI - tr.VII.	$I_I = 165$ A $I_{II} = 200$ A $I_{III} = 165$ A $I_{I,II,III} = \text{trepte elibire cimp}$	Oscilograma(7.8)	Saltul de curent în înășurarea de excitație este mai mic în regim de frânare decât în regim de tractiune. Concluzia este valabilă pentru toate treptele.
Curenții mașinilor electrice	Curbele (7.7) $I_3 = 592,8$ A. $I_e = 454,7$ A $I_{fVII} = 347,6$ A la 40 km/h Ecuatiile (7.17) + (7.19) pt. t = $I_3 = 596,74$ A. $I_e = 450,45$ A. $I_{fVII} = 356,05$ A. la 40 km/h.	Oscilograma(7.10) Oscilograma(7.9)	Rezultatele sunt foarte apropiate. Diferențele provin din temperatura reală a mașinilor electrice în timpul probelor și temperatură pentru rezistențele de calcul.
Timpul de stabilizare	Curent $i_e: 0,54$ s. curent $i_f: 0,516$ s.	Oscilograma(7.9) Oscilograma(7.10) curent $i_e: 0,57$ s	Oscilograma(7.9) Se poate considera identitatea. Oscilograma(7.10)

Oscilogramele (7.11) și (7.12) se pot compara între ele în ceea ce privește calitatea răspunsului în curent de frânare. Se observă că practic nu există diferențe între cele două metode de modificare a curentului de excitație al motoarelor de tractiune, fapt care vine în sprijinul metodei studiate în lucrare.

\*

\*

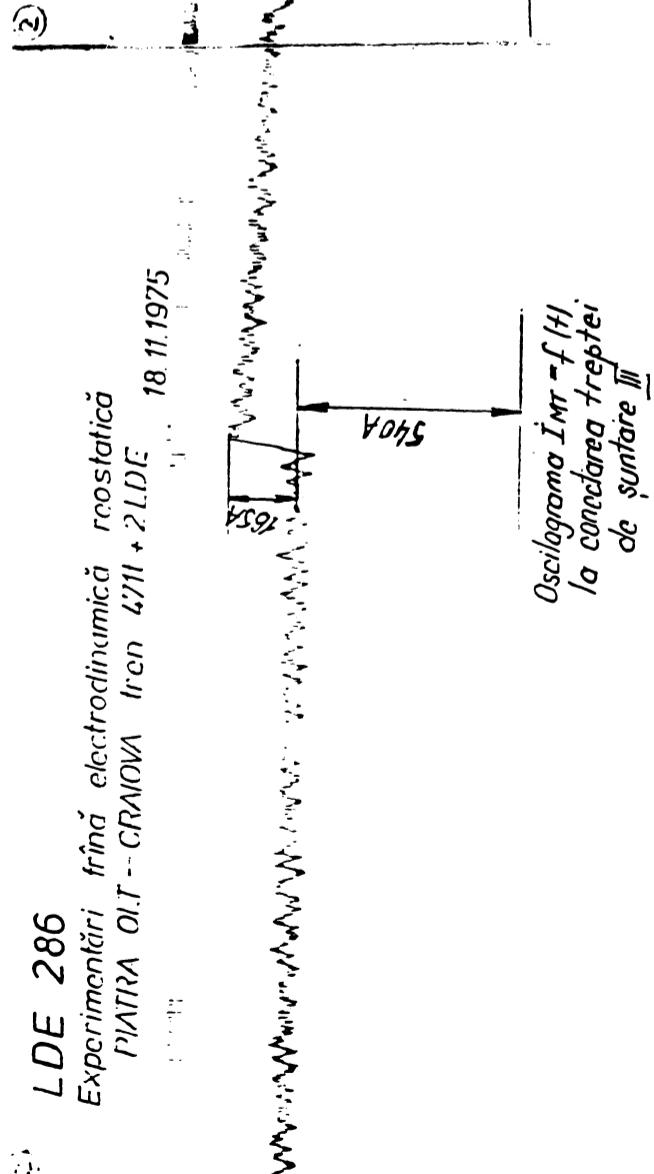
\*

LDE 286

Experimentări în electrodinamică rezistivă

PNIATRA OLT - CRIOVA Iren 6711 + 2LDE

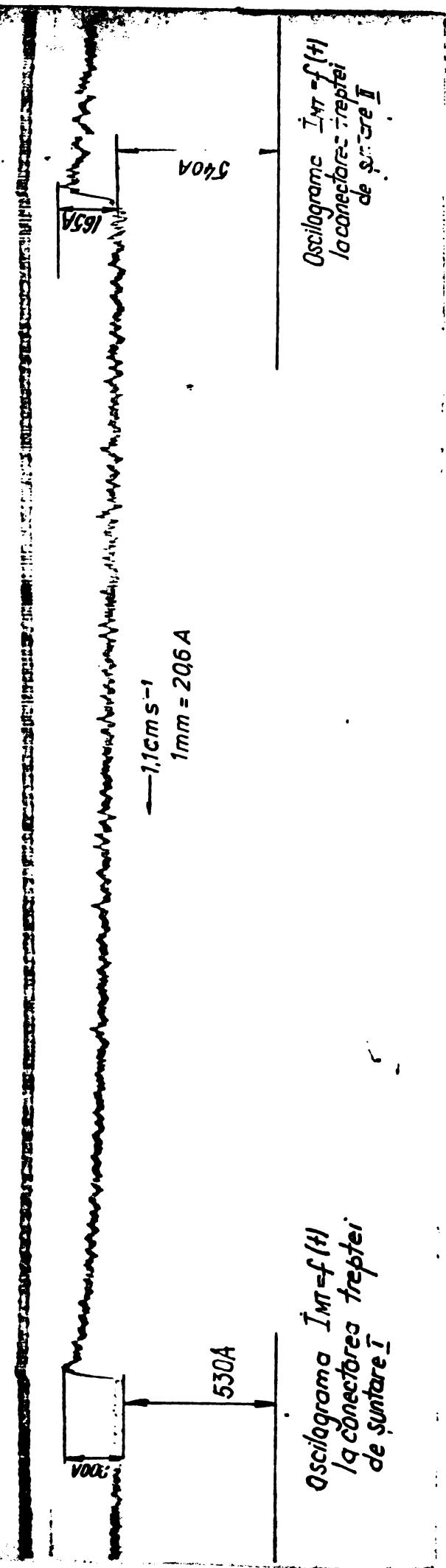
18.11.1975



Oscilograma  $I = f(t)$   
la conectarea treptei  
de sunare

②

## REGIM DE TRACTIUNE



- 114 -

Fig. 7.8

INSTITUTUL POLITEHNIC  
TIMIȘOARA  
BIBLIOTECA CENTRALĂ

51

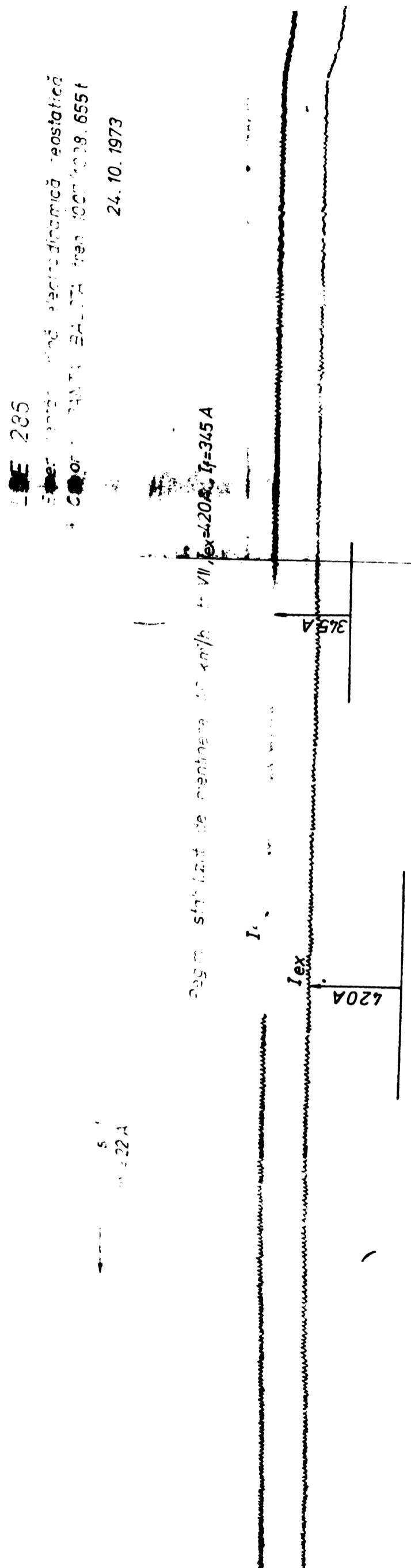


Fig.7.9

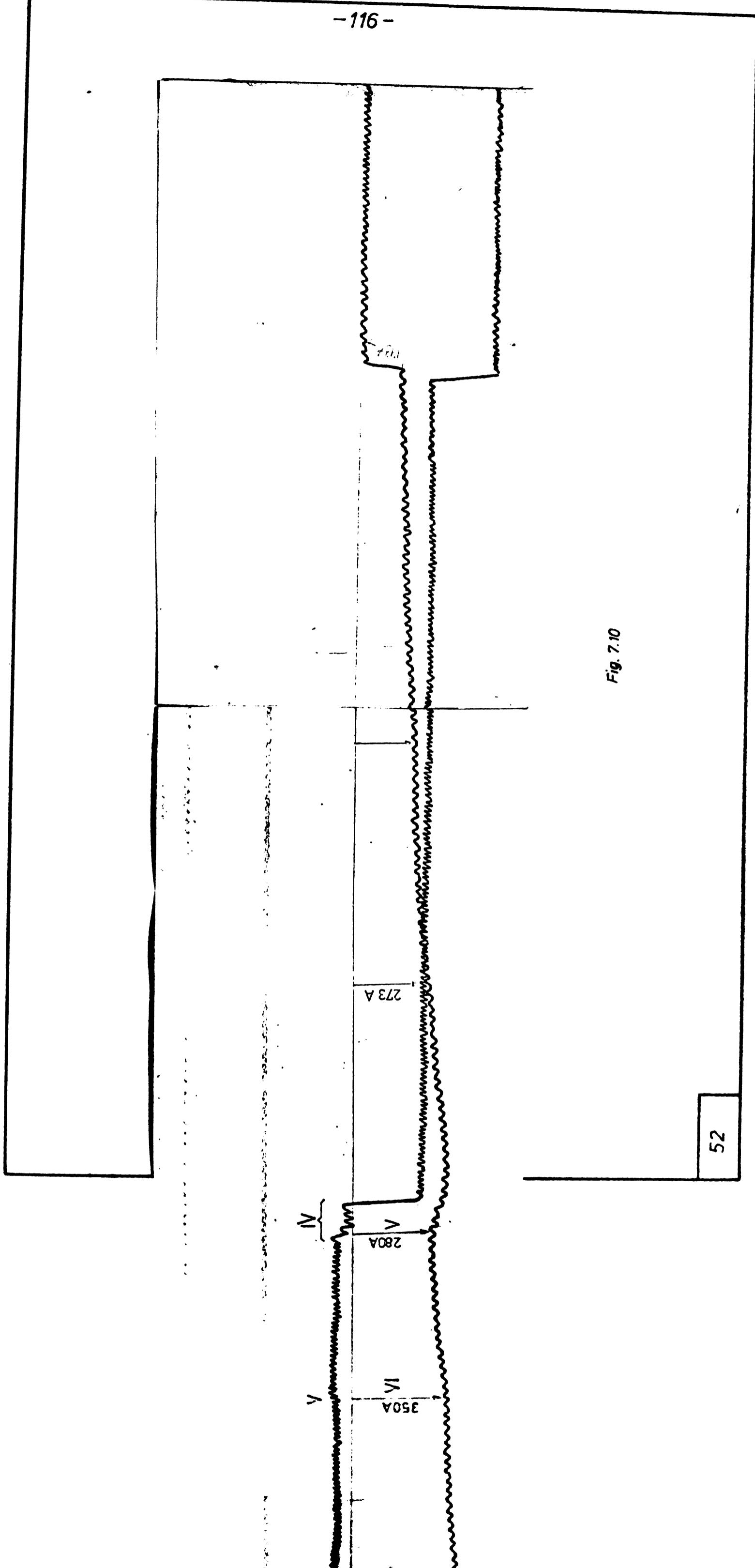
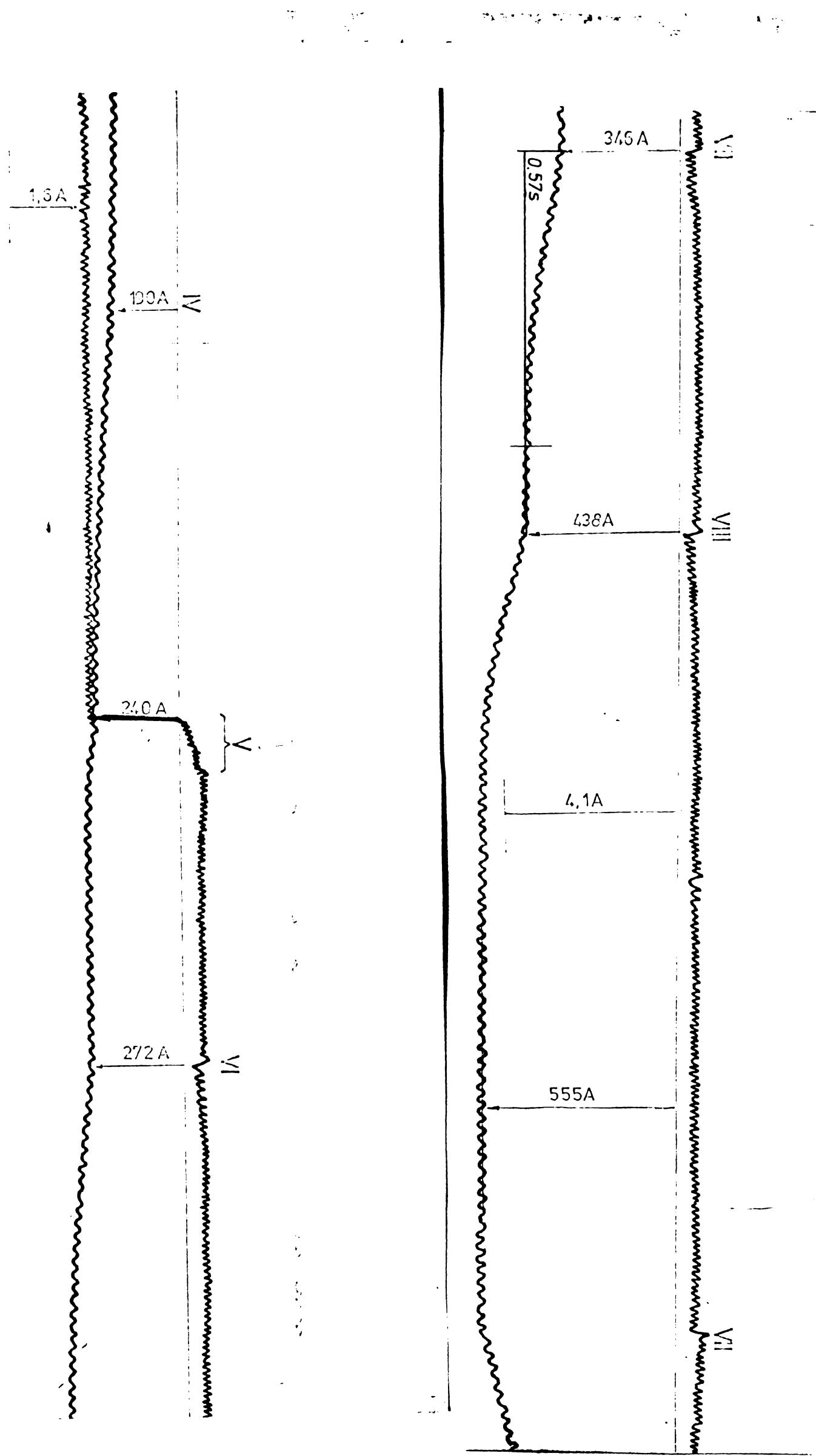


Fig. 7.10



- 116 -

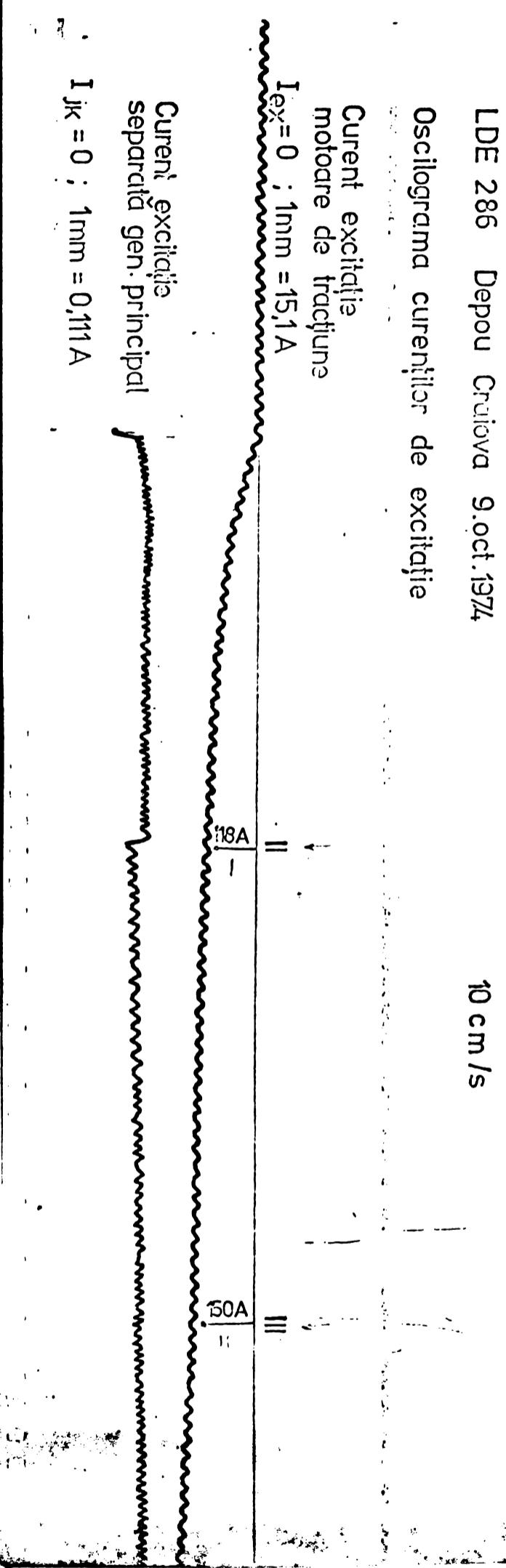
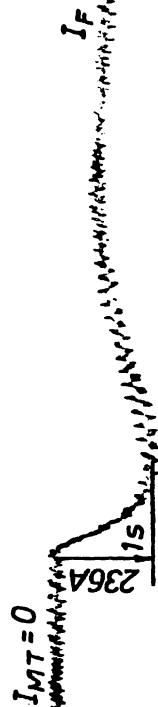


Fig. 7.10

- ③ **FRINARE STATIA PLAIUL FOII**
- Modificarea forței de frinare prin generator electronic ICP (modificare excitatie separata generator principal)
  - $I_{ex} = 0$

$$\begin{aligned} & \text{Conectare frinare electrică} \\ & \text{la viteza initială de } 68 \text{ km/h} \\ & \rightarrow 1.1 \text{ cm s}^{-1} \\ & 1 \text{ mm} = 20.6 \text{ A} \end{aligned}$$



- 117 -

LDE 286  
Experimentări frină electrodinamică reostatică  
PIATRA OLT – CRAIOVA tren 471 + 2 LDE  
18. 11. 1975

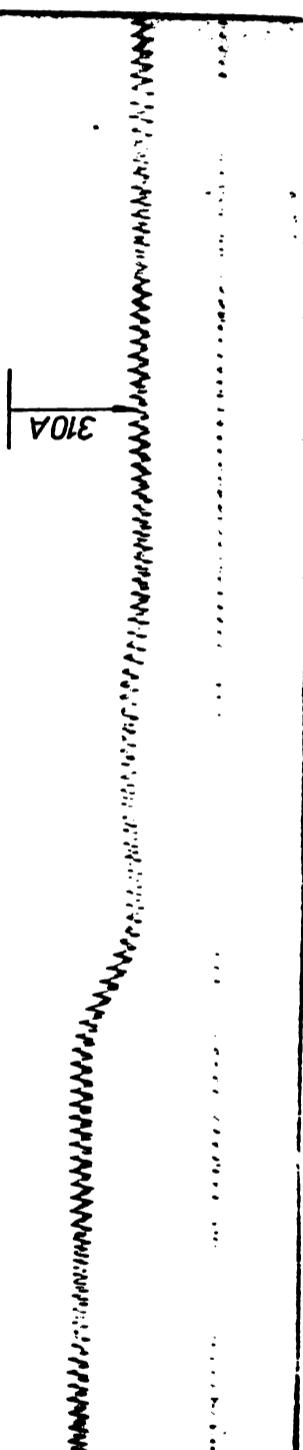
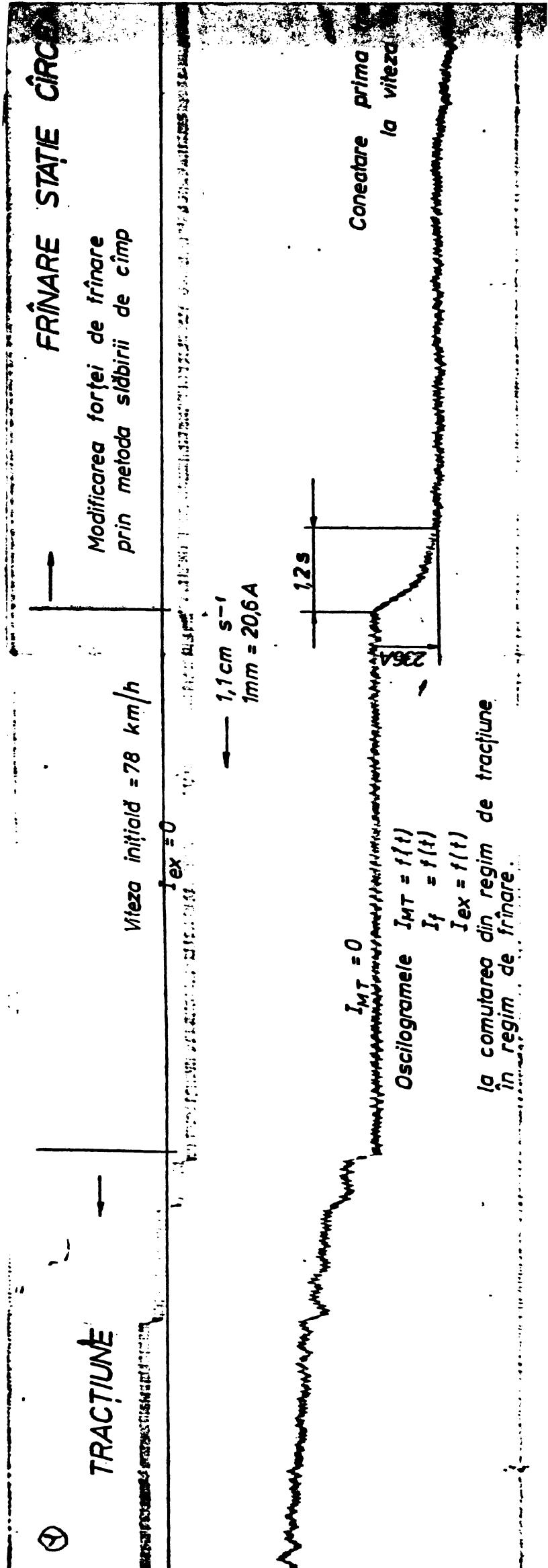


Fig. 7.11



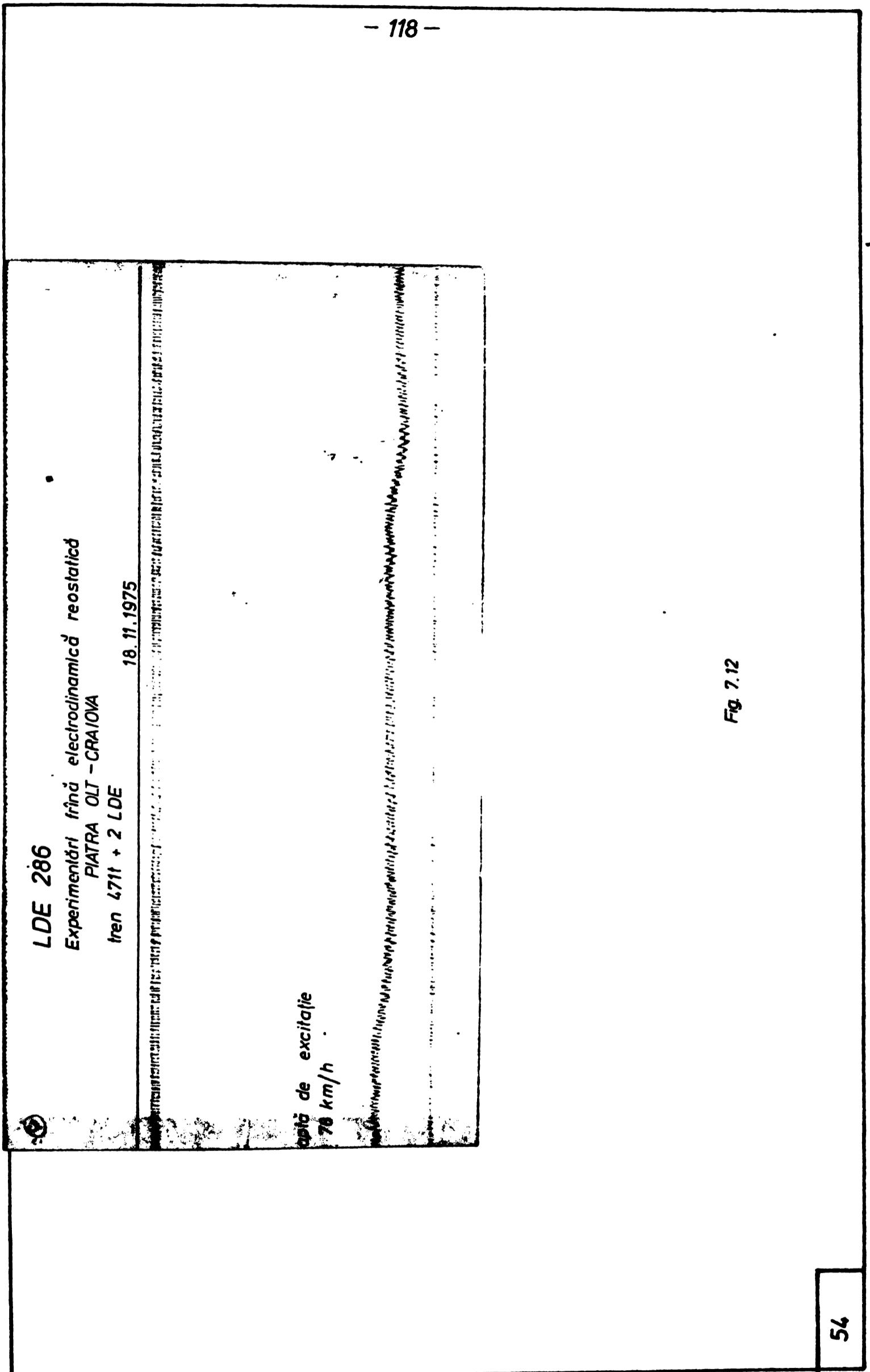


Fig. 7.12

## 8. CONCLUZII FINALE

Ampla dezvoltare a construcției de locomotive diesel electrice din țara noastră a condus la specializarea întreprinderilor de profil atât din punct de vedere al fabricației cît și al organizării tehnice.

Activitatea de asigurare a bazei tehnico-materiale pentru fabricarea locomotivelor la Intreprinderea "Electroputere" Craiova, este finsoțită din ce în ce mai mult de o intensă muncă de cercetare științifică, orientată atât către aspectele teoretice cît și către cercetările experimentale.

Autorul acestei lucrări, inginer proiectant principal la Atelierul de Cercetare Proiectare Locomotive al I.C.P. "Electroputere" Craiova, cunoscând condițiile ce se impun locomotivelor pentru a face față cerințelor de exploatare, și-a propus că creeze la Intreprinderea Electroputere Craiova bazele dotării locomotivelor diesel electrice de construcție nouă cu frână electrohidraulică, concomitent cu modernizarea unei mari serii de locomotive diesel electrice aflate în dotarea CFR. Cercetările întreprinse începând cu anul 1969, pentru găsirea celei mai simple soluții de montare a unei frâne electrice pe construcția actuală a LDE 1540 kW. (Bloc CP) au avut ca rezultat principal fundamentarea unei metode originale de modificare a forței de frânare.

În acest fel lucrarea se încadrează pe linia indicațiilor de partid și de stat privind orientarea potențialului științific și tehnic, pentru rezolvarea problemelor legate nemijlocit de necesitățile producției.

În forma "în care este realizat", lucrarea conține o serie de rezultate proprii. Din analiza sa pot fi evidențiate următoarele contribuții personale și aspecte pozitive.

a. Stabilirea cu posibilitatea teoretică a unui metodă de modificare a fluxului de excitație a motorrelor de tracțiune în regim de frânare, prin folosirea sistemului existent de alături a cimpului în regimul de tracțiune (pct. 6.1)

b. Rezolvă complet cu mijloace ingineresci și metode teoretice moderne o aplicație tehnică complexă a mașinilor și a actionărilor electrice.

Stabilește astfel în context:

- metodă grafică de determinare a curentilor de excitație (pct. 6.1.3)

- metodă experimentală de determinare a parametrilor de proiectare (pct.6.2)

c. Prezintă realizarea pentru prima dată în ţară a unei frâne electrice pe locomotive diesel (pct.6.3)

d. Stabilește ecuațiile regimului de frânare electrică a motorului serie de curent continuu a cărui excitație este alimentată de un generator de curent continuu cu trei infășurări (cu reacție pozitivă de tensiune și reacție negativă de curent) (pct.7.1) răspunzând în acest fel cerințelor de material bibliografic pentru acțiuni electrice în general și pentru regimuri de funcționare ale locomotivelor diesel electrice în particular.

e. Studiază și rezolvă complet regimul tranzitoriu al frâncii electrodinamice pentru metoda folosită de modificare a forței de frânare (pct.7.2. și pct.7.3)

Studiul se face prin metode moderne ale tehnicii de calcul a sistemelor automate (metoda Runge Kutta pentru rezolvare pe calculator numeric și determinarea analitică a soluțiilor unui sistem sub formă matriceal-vectorială prin calculul matricei de tranziție).

f. Atestă experimental, pe prototip industrial, valabilitatea ipotezelor teoretice care au condus la elaborarea metodei de modificare a forței de frânare precum și pe cea a metodelor folosite pentru studiul teoretic (pct.7.4)

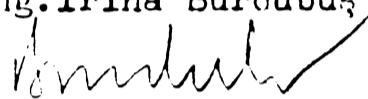
g. Prezintă unitar problema dotării locomotivelor diesel electrice cu frână electrodinamică (Cap.4). Materialul sintetizat poate folosi specialiștilor care doresc să rezolve aspecte ale acestui domeniu.

h. În conformitate cu montajul frânei electrodinamice de pe LDE 286, la Atelierul de Proiectare Locomotive s-a realizat sub conducerea autorului acestei lucrări - proiectul de execuție pentru integrarea unei frâne electrodinamice de 1000 kW. + 1500 kW. în construcția actuală a LDE 1540 kW. (2100 CP) (borde-roul Ll-160/R<sub>5</sub> - anexat). Acest proiect a fost predat în 1975

- 121 -

**Intreprinderii Mecanice de Material Rulant Craiova pentru înzestrarea locomotivelor diesel electrice cu frână electrodinamică, cu ocazia lucrărilor de reparații a acestora.**

i. În cadrul teoretic și practic al tractiunii diesel, se rezolvă cîteva probleme, lucrarea lăsind să se întrevadă și altele care își vor găsi o rezolvare ulterioară.

ing. Irina Burdubuș  


Craiova  
10 august 1977

---

- 122 -

9. A N E X E

ANEXA I.

GENERATOR TIP 1100/10  
Caracteristici principale

Putere: 1350 kW.

Tensiune: 890 + 550 V.

Curent: 1520 + 2460 A.

Curent maxim: 3700 A.

Turătie 1080 rot/min.

Excitație separată: 170 V, curent reglat automat, max.21 A. la  $110^{\circ}\text{C}$   $2p = 10$ .

Intrefier  $\delta_{pp} = 5$  mm.;  $\delta_{pa} = 9$  mm.;  $\delta_{spa} = 9$  mm.

Diametrul exterior : 110 mm.

Diametrul interior : 810 mm.

Lungime fier : 340 mm.

Număr de creștături : 190

Număr lamele : 380

Tip bobinaj : broască, în patru straturi, 8 conductori/creștătură

Nr.bobine/Nr.spire pe bobină

- separată (JK) : 10/180
- derivatăie (CD) : 10/800
- serie (EF): 10/2 (două grupe în paralel)
- poliauxiliari : 10/2 (două grupe în paralel)
- compensa tie : 80 bare/8 bare (două grupe în paralel)

Rezistență bobinaj (probe de tip bulentin 4567) la  $55^{\circ}\text{C}$ .

- rotor (AB) : 0,00274 Ohm
- separată (JK) : 5,9 Ohm
- derivatăie (CD): 144 Ohm
- serie (EF) : 0,00066 Ohm
- poli aux și compensație (GH) : 0,00278 Ohm

Generatorul pe LDE 286 : Nr.11963.

---

ANEXA II.

MOTOR DE TRACTIUNE TIP GDTM 533

Caracteristici principale

Putere: 200 kW - regim continuu - la 495 rot/min.

194 kW - regim uniorar - la 425 rot/min.

Tensiune: 275 V, 250 V.

Curent: 820 A, 900 A.

Turăție maximă: 2300 rot/min.

Excitație serie:  $2p = 6$

Nr.de bobine/Nr.spire pe bobină :

- serie : 6/13

- poli aux. 6/11

Intrefier :  $\delta_{pp} = 7$  mm;  $\delta_{pa} = 12$  mm.

Diametrul exterior: 542 mm.

Diametrul interior: 296 mm.

Lungime fier: 253 mm.

Nr.crestături: 75

Nr.lamele: 300

Tip bobinaj: buclat cu legături echipotențiale, în patru straturi, 8 conductori/crestătură,  $N=75 \times 8, 2a=6$

rezistență bobinaj: (media la  $55^{\circ}$  pe cele 6 motoare de tractiune ale LDE 286)

- rotor : 0,0108 Ohm

- poli princ.: 0,0075 Ohm

- poli aux. : 0,00515 Ohm

Caracteristica de magnetizare: calculată din curbele etalon n(I) pentru  $U = 275$  V.

I [A]	150	200	300	400	500	600	700
$\emptyset$ [Wb]	0,0150	0,0200	0,0285	0,0355	0,0410	0,0440	0,0470

Coeficientul de proporționalitate între flux și curent pe porțiunea liniară a caracteristicii de magnetizare:  $\frac{0,0200}{200} = 1,0 \cdot 10^{-4} \left[ \frac{Wb}{A} \right]$

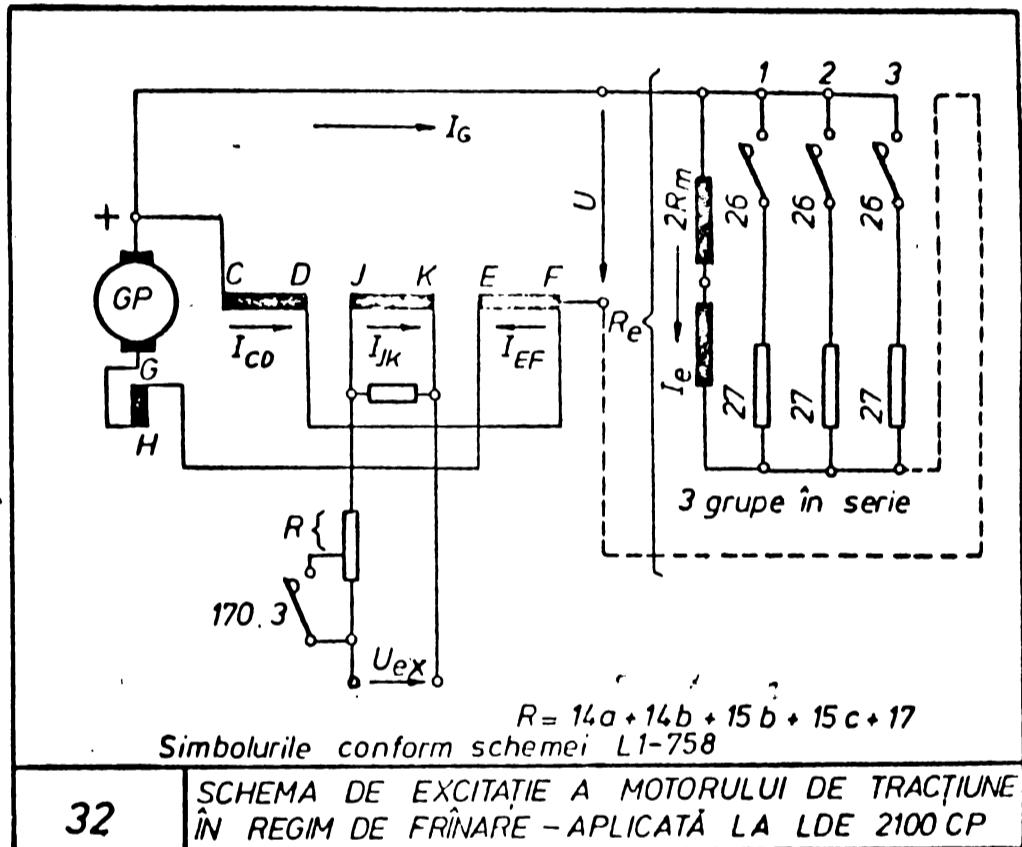
Motoare de tractiune pe LDE 286 :

Nr. 582487, 11977, 13706, 17264, 12118, 16435

ANEXA III.

CALCULUL CURENTILOR DE EXCITATIE AI  
MOTOARELOR DE TRACTIUNE IN REGIM DE  
FRINARE LA LDE 236

1. Schema de excitatie:



2. Rezistențele echivalente ale circuitului de excitatie

Intrucit frina electrodinamică este prevăzută a se utiliza la trenuri de călători, iar pentru aceste trenuri curentul de regim este sub valoarea curentului de durată, pe baza experienței practice de funcționare a mașinilor electrice în exploatare se apreciază pentru calcule, funcționarea la  $55^{\circ}\text{C}$ .

•//•

- Rezistență polilor principali inseriați a două motoare de tractiune, la temperatură de  $55^{\circ}\text{C}$
- Rezistență treptelor de slăbire cîmp (măsurată) :

$$2R_m = 0,015 \text{ ohm}$$

$$\begin{aligned} R_{27.1} &= 0,048 \text{ ohm} \\ R_{27.2} &= 0,030 \text{ ohm} \\ R_{27.3} &= 0,024 \text{ ohm} \end{aligned}$$

2.1. Trepte I, V: contactoarele 26.1, 26.2, 26.3 închise,  
 $R_{e1} = 3.6,1 = 18,3 \text{ mohm}$

2.2. Trepte II, VI: deconectează contactorul 26.3,  
 $R_{e2} = 3.8,25 = 24,6 \text{ m ohm}$

2.3. Trepte III, VII: deconectează contactorul 26.2,  
 $R_{e3} = 3.11,4 = 34,2 \text{ m ohm}$

2.4. Trepte IV, VIII: deconectează contactorul 26.1,  
 $R_{e4} = 3.15 = 45 \text{ m ohm}$

### 3. Curenții de excitatie pe trepte

#### 3.1. Nivelele de excitație ale generatorului principal.

La LDE 286 înășurarea de excitație separată, JK, a generatorului principal este permanent șuntată de o rezistență de descărcare de 52 ohm.

Rezistențele inseriate în circuitul de excitație separată, JK, a generatorului principal (vezi fig. 7.1 și schema Ll-758) sunt:

- Nivelul 1 de excitație:

$$R'_{21} = R_{JK} + R_{14.1} + R_{14.2} + R_{14.3} + R_{17} + R_{15b} \quad (R_{2a} = R_{14.3})$$

- Nivelul 2 de excitație (conectează contactorul 17o.3)

$$R'_{22} = R_{JK} + R_{14.1} + R_{14.2} + R_{17} + R_{15b}$$

Valorile rezistențelor:

$$R_{JK} = 5,9 \text{ ohm} \quad (\text{la temperatura de } 55^{\circ}\text{C})$$

$$R_{14.1} = 19,0 \text{ ohm}$$

$$R_{14.2} = 7,0 \text{ ohm}$$

$$R_{14.3} = 67,5 \text{ ohm}$$

$$R_{17} = 8,5 \text{ ohm}$$

$$R_{15b} = 0,85 + 0,15 = 1,0 \text{ ohm}$$

.//.

Pentru tensiunea de alimentare de 170 V. a înfășurării JK, curenții prin această înfășurare sunt:

$$I_{JK1} = 1,42 \text{ A}; I_{JK2} = 3,7 \text{ A.}$$

### 3.2. Curenții de excitație ai motoarelor de tracțiune

Se determină calculând curentul de sarcină al generatorului principal pentru cele două nivele de excitație separată și patru grade de slăbire a cîmpului motoarelor de tracțiune.

Datele de calcul pentru generatorul principal:

- Rezistențele din circuitul rotorului:  $R_G = 0,0062 \text{ ohm la } 55^\circ\text{C}$
- Rezistența înfășurării derivăției avind inclusă și rezistența de reglaj:  $R_{CD} = 325 \text{ ohm la } 55^\circ\text{C}$
- Număr de spire înfășurarea JK: 360 sp/p
- Număr de spire înfășurarea CD: 1600 sp/p
- Număr de spire înfășurarea EF: 2 sp/p
- Coeficientul de proporționalitate pentru porțiunea lineară a caracteristicii de magnetizare (generator LDE 286, Nr.11963)  $m = 0,055 \left[ \frac{\text{V}}{\text{A}} \right]$
- T.e.m. remanentă la 485 V. (gen. nr.11963) :  $E_r = 10,2 \text{ V.}$
- Rezistențele de sarcină conf.pct.2

Curentul generatorului principal se calculează cu formula:

$$I_G = \frac{N_{JK} I_{JK} + \frac{E_r}{m}}{N_{EF} + \frac{R_i}{m} - \frac{N_{CD}}{R_{CD}} R_{ei}}$$

unde:  $R_i = R_{ei} + R_G$  ( $i = 1,2,3,4$ )

Inlocuind valorile lui  $R_{ei}$  pentru cele patru grade de slăbire cîmp rezultă:

$$\begin{aligned} R_1 &= 24,1 \text{ m ohm} \\ R_2 &= 30,4 \text{ m ohm} \\ R_3 &= 40 \text{ m ohm} \\ R_4 &= 51 \text{ m ohm} \end{aligned}$$

.//.

- 128 -

III/4

In tabela de mai jos se redă calculul pentru curentii de excitatie:

Treapta	$I_{JK}$ [A]	$R_e$ mohm	$I_G$ [A]	$\Delta U = I_G R_e$ [v]	$I_e = \frac{\Delta U}{6R_m}$ [A]	Obs.
I	1,42	18,3	296	5,41	120	$6R_m = 45$ mohm
II	1,42	24,6	285	7,01	156	
III	1,42	34,2	270	9,23	205	
IV	1,42	45	256	11,5	256	
V	3,7	18,3	647	11,84	263	
VI	3,7	24,6	619	15,23	338	
VII	3,7	34,2	590	20,2	449	
VIII	3,7	45	560	25,2	560	

ANEXA IV

CALCULUL CARACTERISTICII DE FRINARE

$$F_f = f(v) \text{ la LDE 286}$$

1. Caracteristica de frinare pentru un motor de tractiune  
Forța de frinare se obține din:

$$F_f = \frac{M_f}{\frac{D}{2} \eta_t} = \frac{M \cdot i}{\frac{D}{2} \eta_t} \quad (1)$$

unde:

- M - cuplul electromagnetic
- i - raportul de transmisie al angrajajului
- $\eta_t$  - randamentul motorului de tractiune cu generator cu excitare separată, înmulțit cu randamentul angrajajului ( $\eta_a = 0,975$ ).

Expresia cuplului electromagnetic este:

$$M = \frac{k_m}{k_e} (R_f + \Sigma R) \frac{I_f^2}{n} \text{ pentru curent de frinare constant} \quad (2)$$

$$M = \frac{k_e k_m}{R_f + \Sigma R} \emptyset^2 n \text{ pentru flux constant} \quad (3)$$

- unde: n - turăția motorului de tractiune rot/min.  
 $R_f$  - rezistența de frinare pe motor  
 $\Sigma R = R_{Am}$  - rezistența rotorului și a polilor auxiliari  
 $k_e, k_m$  - constantele motorului:  $k_e = \frac{P}{a} \frac{N}{60}$ ;  $k_m = \frac{P}{a} \frac{N}{2}$

Date numerice:

$$R_f = 1,14 \text{ ohm}$$

$$R = 0,016 \text{ ohm la temperatura de } 55^\circ C$$

$$i = 4,6$$

$$D = 1,06 \text{ m (bandaje semiuzate)}$$

$$\eta_t = 0,91$$

$$k_e = 10$$

$$k_m = 95,54$$

Făcind înlocuirile respective în (2), (3) și (1), rezultă:

$$F_f = 0,468 \frac{I_f^2}{v} [\text{daN}] \text{ pentru curent constant} \quad (4)$$

$$F_f = 3,4 \emptyset^2 v \cdot 10^4 [\text{daN}] \text{ pentru flux constant} \quad (5)$$

IV/2

Pentru cele șase motoare de tractiune, caracteristica de frâicare se calculează cu:

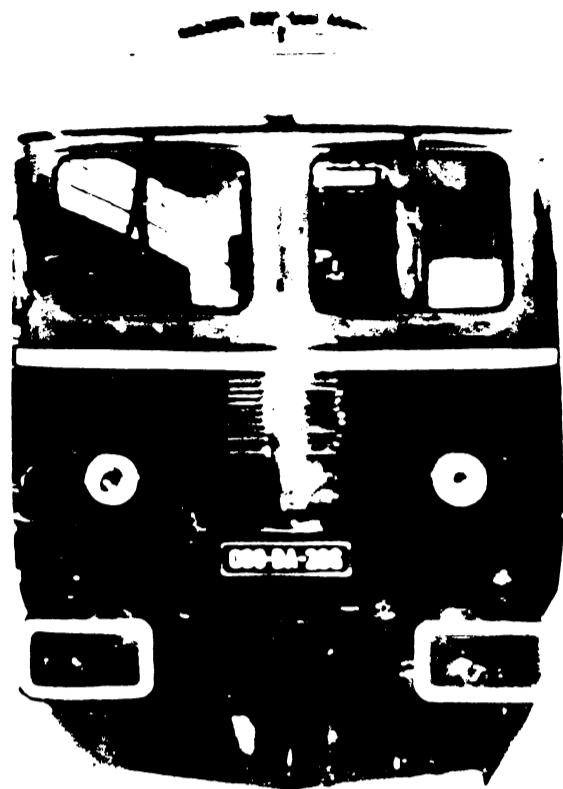
$$F_f = 2,81 \frac{I_f^2}{v} [\text{daN}] - \text{pentru curent de frâicare constant}$$

$I_f(A)$	V(km/h)	Forță de frâicare (daN)						
		10	20	30	40	50	70	100
$I_f = 100 A$		2810	1410	977	705	565	405	281
$I_f = 150 A$		6380	3180	2125	1590	1370	910	633
$I_f = 200 A$		11600	5800	3900	2910	2300	1282	1160
$I_f = 250 A$		-	8780	5850	4400	3500	2500	1760
$I_f = 300 A$		-	12600	8400	6150	5000	3580	2260
$I_f = 350 A$		-	-	11450	8600	6850	4900	3420
$I_f = 400 A$		-	-	-	11200	8950	6320	4500

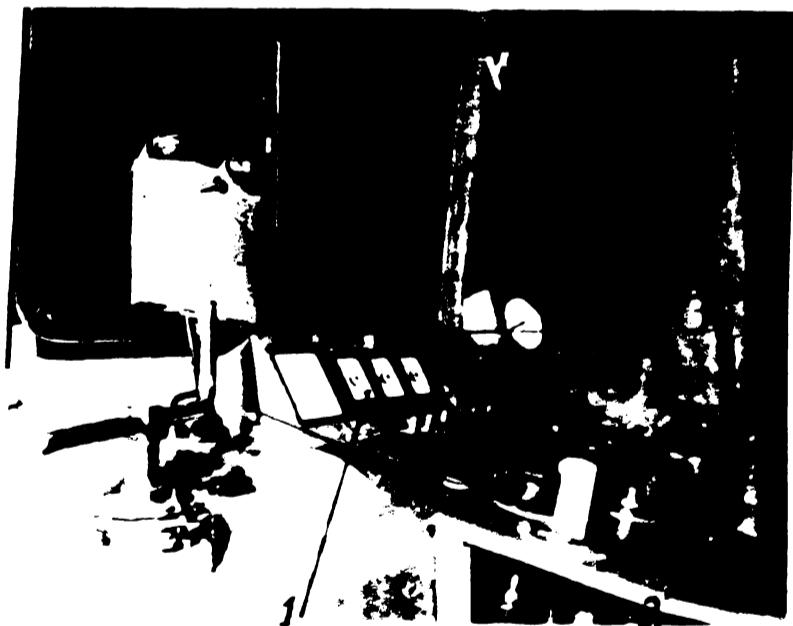
$$F_f = 20,4 \emptyset^2 v \cdot 10^4 [\text{daN}] - \text{pentru flux constant.}$$

Obs. Se calculează cu valorile măsurate ale curentilor de excitație.

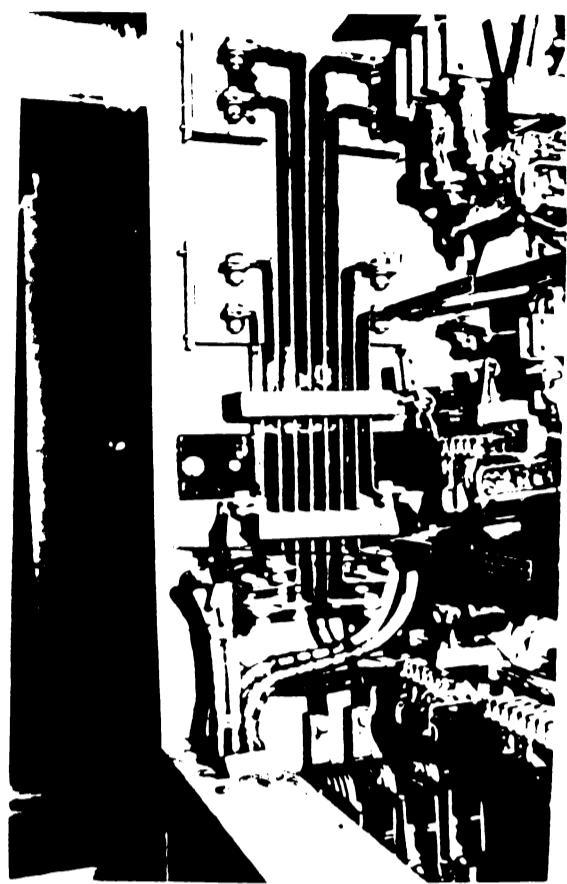
V (km/h)	Forță de frâicare (daN)		
	10	30	100
$I_{ex} = 118 A; \emptyset = 0,0115 \text{ wb}$	258	775	2580
$I_{ex} = 150 A; \emptyset = 0,015 \text{ wb}$	458	1380	4580
$I_{ex} = 190 A; \emptyset = 0,0195 \text{ wb}$	695	2080	6950
$I_{ex} = 240 A; \emptyset = 0,023 \text{ wb}$	1080	3230	10800
$I_{ex} = 272 A; \emptyset = 0,025 \text{ wb}$	1270	3800	12700
$I_{ex} = 348 A; \emptyset = 0,031 \text{ wb}$	1900	5900	--
$I_{ex} = 438 A; \emptyset = 0,037 \text{ wb}$	2760	8300	--
$I_{ex} = 555 A; \emptyset = 0,047 \text{ wb}$	3700	11300	--



Vedere LDE 286 cu rezistoare de frânare montate



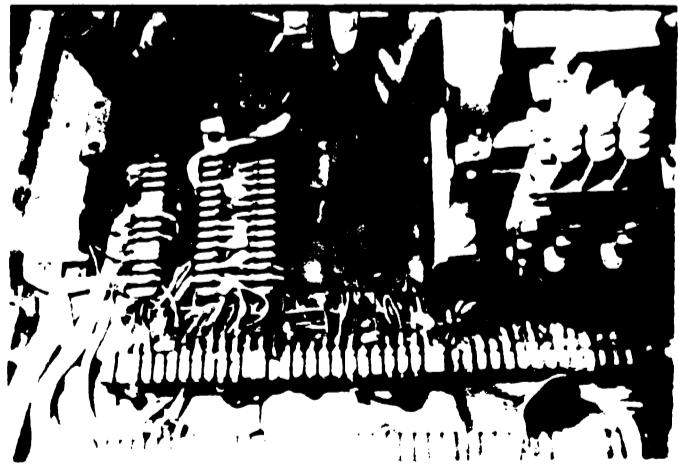
Modificări post conducere



Modificări bare pt rezistoarele de slabire cîmp si schimbare poz. montaj contactor poz. 26.3

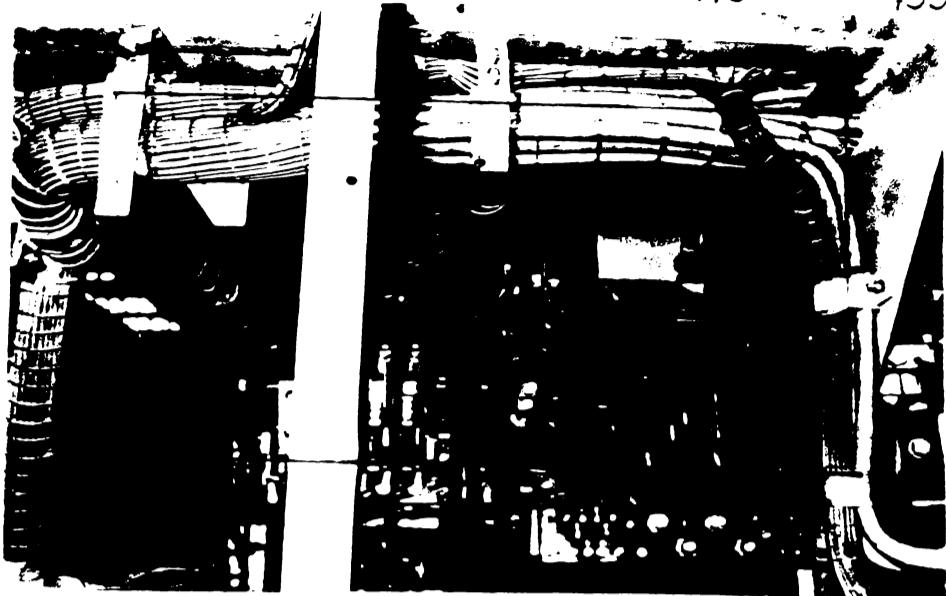


Noua pozitie de montaj a inversorului de sens

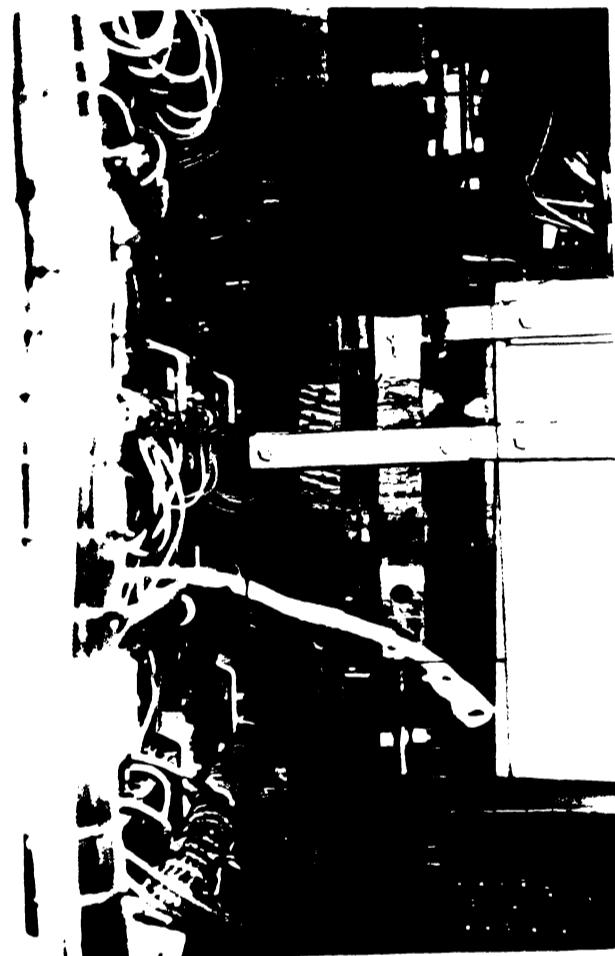


Modificare cablaj comandă (pb I)

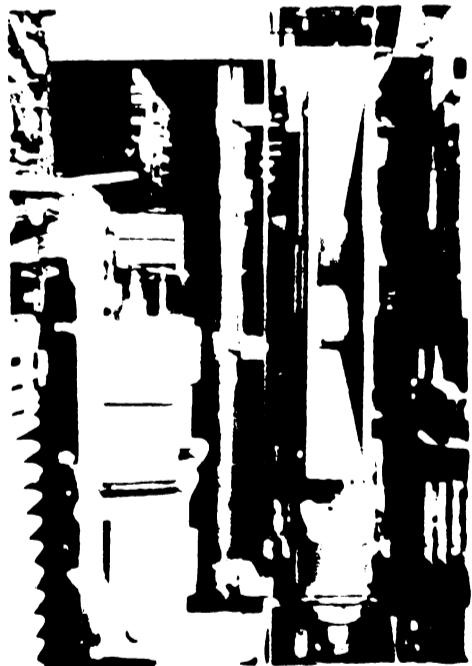




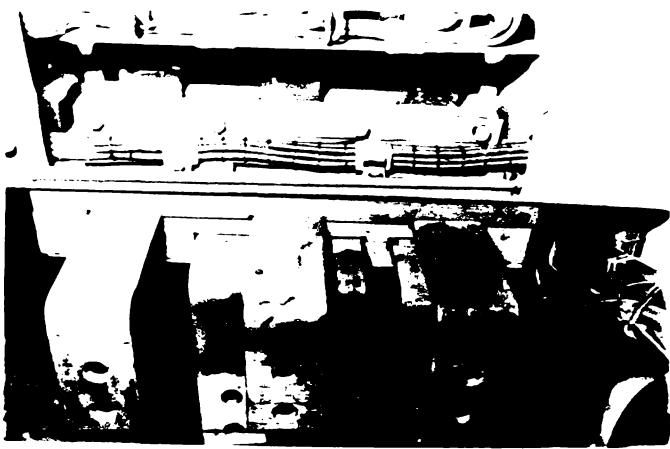
Modificări cablaj  
sub bloc separate



Montaj bare pt. contactor  
de excitare



Montaj contactor pentru  
excitație motoare de  
tracțiune (poz 400)



Modificări bare pentru  
contactoare poz 22



leșirea cablurilor la  
rezistoarele de frinare



leșirea cablurilor din  
blocul de aparate

I.M.M.R.

ANEXA VI

PROCES VERBAL DE RECEPȚIE  
LDE 286 - frînă reostatică

Proba de funcționare a frînei electrice s-a efectuat pe ruta Craiova - Tr. Severin cu trenurile 1007/1008 în ziua de 24 oct. 1973.

- Greutate tren (inclusiv cele două locomotive): 655 t.
- Frîna electrică a fost folosită pe întreg parcursul, la intrarea în stații pentru micsorarea vitezei și la coborîrea punctei Balota-Simian. Coborîrea s-a făcut la viteză de 50-55 km/h cu frîna electrică ajustată pe unele porțiuni de frînă pneumatică cu depresiunea de 0,7 daN/cm<sup>2</sup>.
- Curentul de frînare pentru regimul de coborîre a punctei Balota: 350 - 375 A.
- Puterea de frînare la obadă:

$$P = \frac{3 \cdot 350^2}{0,9} \cdot 2,3 = 950 \text{ kW.}$$

$R_f$  = 2,3 ohmi/grupa de motoare  
= 0,9 randamentul între rezistență și obadă

- Rezistențele de frînare, de construcție modificate de cea initială, s-au comportat satisfăcător, fără vibrații și deformații, temperatura maximă de scurtă durată măsurată în zona cea mai dezavantajată (ultima grupă în sensul de mers, lîngă consol de esapare motor diesel) fiind în jur de 500°C.
- Comenzile, reglajul și protecția au funcționat normal.

DIN PARTEA CTC,  
ss. indescifrabil

DIN PARTEA RECEPȚIEI CFR,  
ss. indescifrabil

pentru conformitate,

LEGENDA LA SCHEMA L1-758

1 <sub>g</sub>	Rezistor reglaj excitatie
1 + 6	Motoare de tractiune
13	Contactor pentru excitatie
14.1, 14.2	Rezistor reglaj excitatie
14.3	Rezistor reglaj excitatie-frinare
15a; 15b	Rezistor reglaj excitatie
17	Regulator de camp
21	Inversor de sens
22 I,II,III	Contactoare pentru motoare tractiune
24	Rezistor de protectie
26 1,2,3	Contactoare pentru slabire camp
27 1,2,3	Rezistor de slabire camp
28	Rezistor antipatinaj
29	Releu protectie contra patinarii
29 a.	Releu auxiliar pt.pozitia 29
41 a.	Controler de comanda (tambur principal)
45 a.	Intrerupator de comanda
69	Electroventil pt.mers in gol motor diesel
88/1	Contactor pentru ventilatie
128	Ampermetre motoare tractiune
170 1,2,3	Contactoare pentru pozitiile 14.1; 2; 3
400	Contactor pentru frinare
401,402,403	Releu auxiliar pentru frinare
404	Contactor tractiune-frinare
405	Releu pentru limitare curent frinare
406	Comutator electropneumatic tractiune-frinare
G <sub>p</sub>	Generator principal
R <sub>f</sub>	Rezistor de frinare
130	Voltmetru pentru generatorul principal
130 a.	Divizor de tensiune pentru poz.130
143	Sigurantă pentru poz.130
266	Electroventil pentru frina electrică
407	Releu de presiune pentru frina electrică
408 1,2	Lampe semnalizare protectie frina electrohidraulica

- 138 -

10. B I B L I O G R A F I E

1. \* \* Tendințe, perspective și prognoze în transporturi. In - MID 6/1970.
2. Sorokin, G.E. Wagons à marchandises de grande capacité en URSS. In - Rayl International, Belgia, 2, nr.12, dec.1971, p. 1001-1015.
3. Katov, V. Problemi na vagonnija park vav vrazka s uliceavane skorostia na vlakovete. In - J.p. transport, R.P.Bulgaria, 41, nr.6, iun.1971, p.6-8
4. \* \* Spre era vitezei de 300 km/h. In - Mod.Railway, Anglia 29, nr.248, mai 1972, p.162.
5. Ientisch, E. Leitungsstarke Bremsysteme und ihre Bewertung. In - Schienenfahrzeuge, R.D.G.,16, nr.4, apr. 1972, p.129-132.
6. Trahtman, L.M. Electriceskoe tocmojenie elektropodvijnovo sostava. Editura Transport, Moscova, 1965.
7. \* \* Locomotive braking from high speed. In - Diesel Railway Traction, dec.1963.
8. Wisse, S. Frâne pentru trenuri de mare viteză. In - MID 2/72, după: Railway Gazette, Anglia, 126, nr.5 march'1970, p.169-171
9. Călugăru, D. și Tilea, D. Frâne de mare capacitate pentru material rulant și sfera de aplicare la CFR. In - Revista Căilor Ferate, 19, nr.5, mai 1971, p.283-291.
10. Popovici, G.s.a. Frâne moderne pentru locomotive. Centrul de Documentare și Publicații tehnice, MTTC, 1971.

.//.

11. Zăgănescu, I. Locomotive și automotoare cu ardere internă.  
Buc., Editura didactică și pedagogică, 1968.
12. Condacse, N. Locomotive electrice.  
Editura MCF, Centrul de Documentare și Publicații Tehnice, 1966.
13. Turbut, Gh. Locomotive electrice, vol.I.  
Centrul de Documentare și Publicații tehnice, MTTc, 1971.
14. Popa, A. s.a. Tractiunea trenurilor.  
Buc., Editura Didactică și Pedagogică, 1965.
15. Negreanu, A. Curs de locomotive și trenuri electrice.  
Editura Didactică și Pedagogică, Buc., 1964
16. Assmus, A. Progresele realizate în domeniul comenzilor și reglării locomotivelor și vagoanelor-motor de cale ferată.  
In - Traducere din ETZ-1, 88, nr.16, 1969,  
p.411-15
17. Ball, N.D. Electric braking: an appraisal.  
In - Railway Gazette nr.6, 1970, p.185-187.
18. Brașovan, M. Acționări electromecanice.  
Ed. Didactică și Pedagogică, Buc.1969.
19. Dordea, Toma Mașini electrice.  
Buc., Editura Didactică și Pedagogică, 1970
20. Gheorghiu, I.S. și Fransua, A. Tratat de mașini electrice, vol.III.  
Buc., Editura Academiei Republicii Socialiste România, 1971.
21. Novac, I. Mașini electrice.  
Institutul Politehnic Timisoara, 1969.
22. Gakkeli, E.,s.a. Elektriceski mașini i elektrooborudovanie teplovozov.  
Editura Transport, Moscova 1966
23. Teich, Werner Asynchronous motors applied to diesels.  
In - Rail Engineering International, nov.1971,  
p. 248-256.

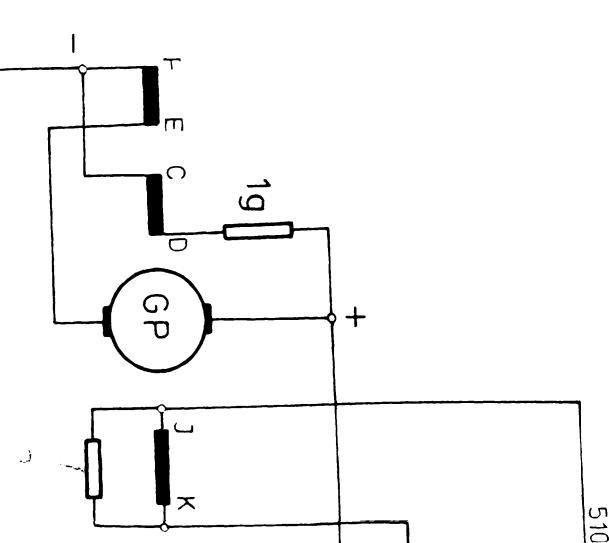
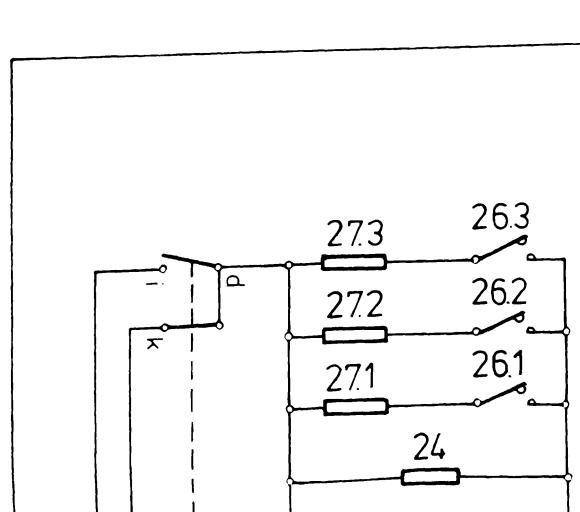
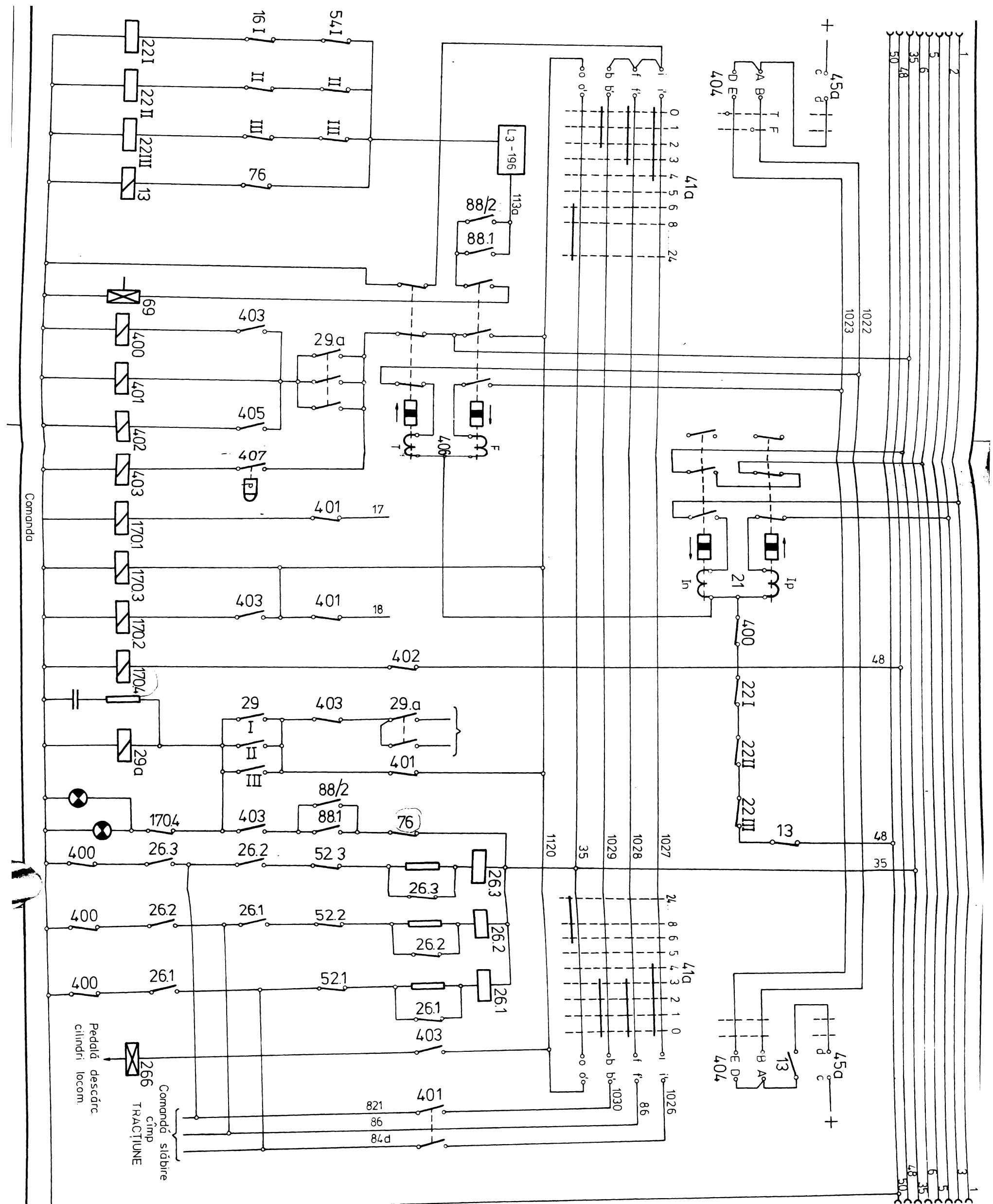
24. Teich, Werner      Lokomotivtechnische Gesichtspunkte.  
                          In - Eisenbahntechnische Rundschau, nr.11,  
                          1971, p. 1-19.
25. Teich, Werner      Dieselelektronische Triebfahrzeuge mit  
                          schleifringlosen Asynchronfahrmotoren.  
                          In - Elektrische Bahnen, R.F. a Germaniei, 43  
                          nr.4, apr. 1972, p. 74-88.
26. Teich, Werner      Elektrische Übertragung für Diesel und Gastur-  
                          binefahrzeuge mit Umrichter und Asynchronmo-  
                          toren.  
                          In - Glasers Annlen, R.F. a Germaniei, 95,  
                          nr.718, iul.-aug.1971, p. 213 - 222.
27. Streker, H.        Fortschritte in der dieselelektrischen Kraft-  
                          Übertragung.  
                          In - Bundesbahn, R.F. a Germaniei, 46, nr.3/4,  
                          febr.1972, p. 167-177.
28. Schneider, H.      Kestrel - the world's first 4,000 h.p.  
                          In - Single - engined diesel loc.
29. Maillard, L si     Evolution technique et économique du diésel  
                          de traction ferroviaire dans le monde depuis  
                          1945.  
                          In - Séance plénière, Utilisation du moteur,  
                          11<sup>me</sup> Section, 13 mai 1969.
30. Germanier, R.      Die Elektrische Kraftübertragung für Diesel-  
                          triebfahrzeuge.  
                          In - Glasers Annalen nr.2/3, 1970, p.33-43.
31. Götze, H.          Dieselelektrische Lokomotiven 2000 PS für  
                          die Griechische Staatsbahn.  
                          In - Siemens - Elektrische Ausrüstungen für  
                          dieselelektrische Schienenfahrzeuge.
32. Madeyski, Th.      Elektrische Kraftübertragung bei Dieselloko-  
                          motiven.  
                          In - Elektrische Bahnen, 1969, nr.5, p.107-114.
33. Barwel, F.        Cercetarea în tracțiune.  
                          Traducere din: The Institution of Lokomotive  
                          Engineers, 56 (partea 2), 1966-67, p.158-242.

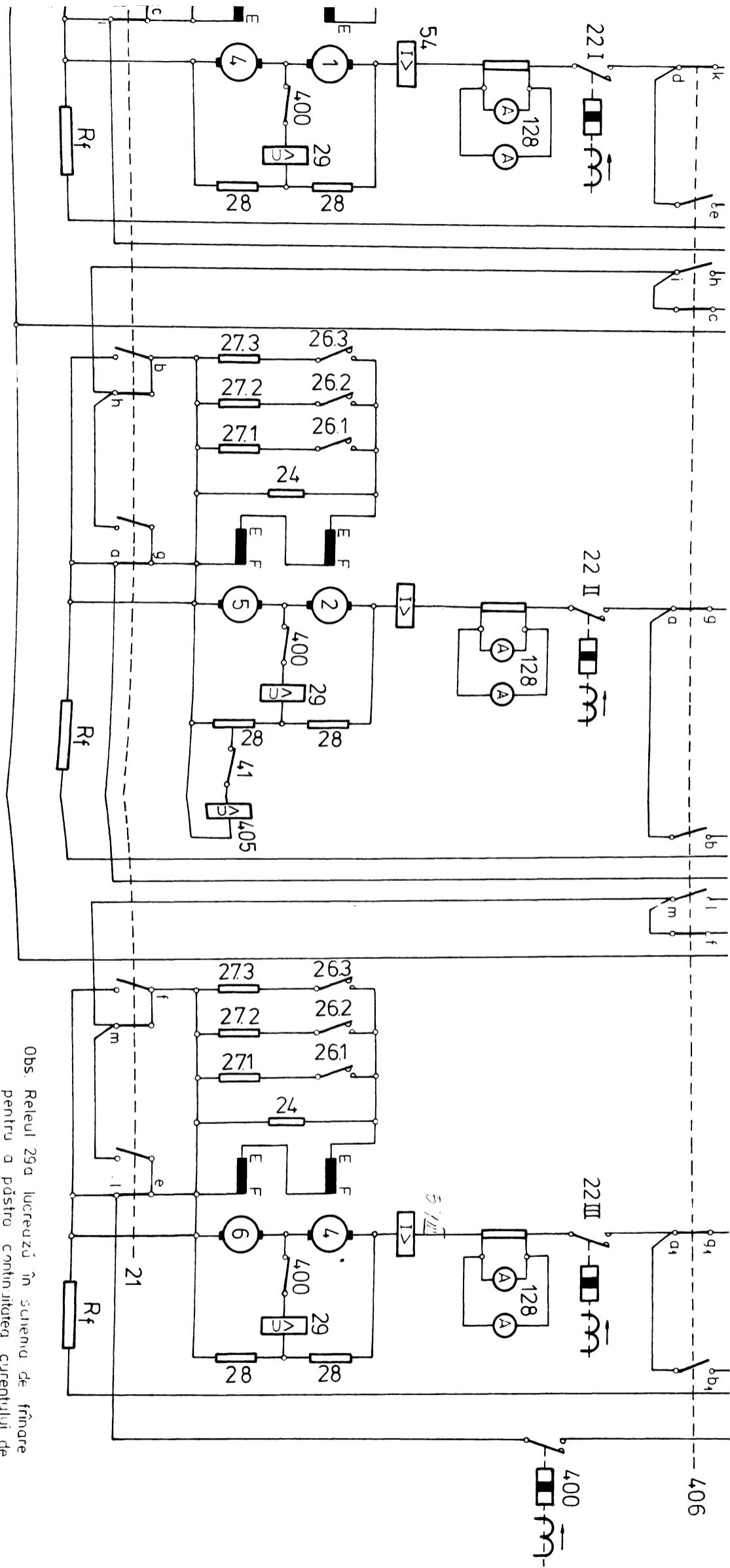
34. Largiadèr, Hans      Quelques aspects du dimensionnement des motors asynchrons alimentés par convertisseur statiques de fréquence pour traction électrique.  
In - Revue Brown-Boveri, 1970, nr. 57 (4), p. 152-167.
35. Negrea, F.      Frînarea electrică.  
Studiu de sinteză, CDPT-MT, 1969, cod A1<sup>3</sup>783.
36. Baltac, Th.      Dotarea locomotivelor diesel electrice cu frână reostatică.  
In - Revista Căilor Ferate nr. 5-6.1969, p. 248-51.
37. \*      \*      Limitation of dynamic braking.  
In - Diesel Railway Traction, dec. 1963  
p. 482 - 483.
38. \*      \*      Alco delivers 2700 HP units to ACL.  
In - Railway Locomotives and Cars, febr. 1964,  
p. 19-21
39. \*      \*      USA Locomotive Industry.  
\*      \*      Brief survey of its recent actives and trends in locomotive development.  
In - Diesel Railway Traction, may., 1963.
40. \*      \*      "Century" Diesels have type E excitation.  
\*      \*      In - Railway locomotives and Cars, march 1964, p. 46
41. \*      \*      GM wins big locomotive order from Argentina  
In - International Railway Journal, aug. 1971.
42. Wade, J.N.      CoCo Diesel-electric Units for Sudan  
In - Diesel Railway Traction, may 1963, p. 197-201.
43. Wolski, A.      Dieselelektrische 2000 PS-Lokomotive für Güter - und Schnellfahrzeuge.  
In - Siemens-Zeitschrift 36, 1962, p. 245-246.
44. \*      \*      Les locomotives diesel électriques de grande puissance Alsthom.

45. Asztalos, P., s.a. Desing problems of electrical power transmission of high-power diesel electric locomotives.  
In - Ganz Electric Review, nr.9, 1969
46. Lück, H and Tietze, Chr. Diesel-eleczric locomotives of new conception  
Prospect AEG.
47. Bittenberg F. Henschel-BBC-DE 2500, Ein Wendepunkt in der Lokomotivtechnik.  
In - Eisenbahntechnische Rundschau, Heft 11/1971, p. 1-19
48. Chatel, M. La traction à monteurs thermiques.  
Editia Leon Eyrolles, Paris, 1960.
49. Rigaux, J. Etude sur le freinage rhéostatique en traction diesel électrique. >
50. Fischer, J. Electronis Control for the electric power transmission of diesel locomotives.
51. Fodor, F. Electric equipement and test results of the 2700 HP diesel-electric locomotive.  
In - Ganz Electric Review, nr.14/1975, p.17-28
52. Mergl, I. - Fekete, Er. High-power brake rheostat for diesel-electric locomotives type DVM-10  
In - Ganz Electric Review Nr.14/1975, p.47-52.
53. Dupuy, Jean, Boileau, R. Les locomotives électriques BB 72000 et 22200 de la SNCF  
In - Revue Générale des Chemins de Fer iunie 1974, p.321-323.
54. Bouley, J. L'indispensable freinage électrique.  
In - Revue Générale des Chemins de Fer, dec.1974, p.717
55. Burdubus, Ir. Frâna reacționă pentru locomotiva diesel electrică 060-DA, 2100 CP.  
In - Revista Căilor Ferate Nr.1, ian.1971, p.23-29, 38.

56. Burdubus, Ir. Reglajul tensiunii maxime a generatorului, pe locomotiva diesel electrică Co-Co de 2100 C.P.
- In - Revista Căilor Ferate Nr.7/1970 p.330-334.
57. Burdubus, Ir. Comparație între caracteristica de tracțiune a locomotivelor diesel electrice de 2100 CP. cu  $V_{max} = 100$  km/h și  $V_{max} = 120$  km/h.
- In - Revista Căilor Ferate Nr.4/1973 p.216-220.
58. Hăngănut, Marius Automatica. Editura didactică și pedagogică, Buc.1971.
59. Belea, C. Teoria sistemelor automate. Universitatea Craiova, 1972.
60. Born, Erhard Diesel Shunting and Main-line Locomotive. In - Railway Technical Review, nr.16, 1974, p.7+10
61. Eckhard, Bertrand Diesel Locomotives and diesel schuntene. In - Railway Technical Review, nr.17, 1975 p.7+16
62. Engineers discuss broad range of braking topics. In - Railway Gazette International, aprilie 1976, pg.144
- x  
x x
63. Fodor, F. Electric Equipment and Test Results of the 2700 HP Diesel-Electric Locomotive. In - Ganz Electric Review Nr.14, 1975, p.29.
64. Aboghe, Obame Les transgabonais. In - La vie du rail autremier, nr.267, martie 1977.

— \* — \*





Circuite de forță și protecție

Proiectat	ing. Burdubus Irinc	Rez. după L1 - 758 / 01.27.77
FRINA ELECTRO DINAMICA	forță, comandă și reglaj	LDE 2100 CP 25.01.77

Obs. Releul 29a lucrează în schenăria de frânare pentru a păstra continuitatea curentului de comandă atunci când contactelele 88 comună pentru treceerea ventilatoarelor în paralel.