



UNIUNEA EUROPEANĂ



GUVERNUL ROMÂNIEI
MINISTERUL MUNCII,
FAMILIEI,
PROTECȚIEI SOCIALE ȘI
PERSOANELOR VÂRSTNICE
AMPOSDRU



Fondul Social
European
PO SDRU 2007-2013



Instrumente
Structurale
2007-2013



MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE

OIPO SDRU



UNIVERSITATEA
TEHNICĂ DE
CONSTRUCȚII DIN
BUCUREȘTI

Sergiu Stelian ILIESCU

Nicoleta ARGHIRA

Ioana FĂGĂRĂȘAN

Iulia DUMITRU

CARTE UNIVERSITARĂ

ANALIZA ȘI PROIECTAREA SISTEMELOR DE REGLARE AUTOMATĂ

Formule, simboluri, tabele și diagrame

Proiect cofinanțat din Fondul Social European prin Programul Operațional Sectorial Dezvoltarea Resurselor Umane 2007-2013
Invocându-se în
OAMENI



MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE

MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE



UNIVERSITATEA
"POLITEHNICA"
DIN
BUCUREȘTI



UNIVERSITATEA TEHNICĂ
DIN
CLUJ-NAPOCA



UNIVERSITATEA TEHNICĂ
"GHEORGHE ASACHI"
DIN
IASI



UNIVERSITATEA
"POLITEHNICA"
DIN
TIMIȘOARA



SC ASTI AUTOMATION SRL

CONSPRESS



BUCUREȘTI



UNIUNEA EUROPEANĂ



GUVERNUL ROMÂNIEI
MINISTERUL MUNCII,
FAMILIEI,
PROTECȚIEI SOCIALE ȘI
PERSOANELOR VÂRSTNICE
AMPOSDRU



Fondul Social
European
POSDRU 2007-2013



Instrumente
Structurale
2007-2013



MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE

OIPOSDRU



UNIVERSITATEA
TEHNICĂ DE
CONSTRUCȚII DIN
BUCUREȘTI

Investește în oameni !

Proiect cofinanțat din FONDUL SOCIAL EUROPEAN

prin Programul Operațional Sectorial Dezvoltarea Resurselor Umane 2007 – 2013

Axa prioritară 1: „EDUCAȚIA ȘI FORMAREA PROFESIONALĂ ÎN SPIJINUL CREȘTERII ECONOMICE ȘI DEZVOLTĂRII SOCIETĂȚII BAZATE PE CUNOAȘTERE”

Domeniul major de intervenție 1.2 „Calitate în învățământul superior”

Cerere de propuneri de proiecte: nr. 86 „Universitate pentru viitor”

Titlul proiectului: *“Rețea națională de centre pentru dezvoltarea programelor de studii cu rute flexibile și a unor instrumente didactice la specializarea de licență și masterat, din domeniul Ingineria Sistemelor”*

Numărul de identificare al contractului: **POSDRU/86/1.2/S/63806**

Cartea se adresează celor care studiază în domeniul Ingineria Sistemelor la diferite specializări, la toate Facultățile partenere în proiect, dar nu numai.

Acest suport de curs fost editat în cadrul perioadei de implementare a proiectului **POSDRU/86/1.2/S/63806**.



Proiect cofinanțat din Fondul Social European prin Programul Operațional Sectorial Dezvoltarea Resurselor Umane 2007-2013



MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE



UNIVERSITATEA
“POLITEHNICA”
DIN
BUCUREȘTI



UNIVERSITATEA TEHNICĂ
DIN
CLUJ-NAPOCA



UNIVERSITATEA TEHNICĂ
“GHEORGHE ASACHI”
DIN
IASI



UNIVERSITATEA
“POLITEHNICA”
DIN
TIMIȘOARA



SC ASTI AUTOMATION SRL

Sergiu Stelian ILIESCU

Nicoleta ARGHIRA

Ioana FĂGĂRĂȘAN

Iulia DUMITRU

ANALIZA ȘI PROIECTAREA SISTEMELOR DE REGLARE AUTOMATĂ

Formule, simboluri, tabele și diagrame

EDITURA



CONSPRESS

2013

Copyright © 2013, Editura Conspress

EDITURA CONSPRESS
este recunoscută de
Consiliul Național al Cercetării Științifice din Învățământul Superior

Lucrare elaborată în cadrul proiectului: "*Rețea națională de centre pentru dezvoltarea programelor de studii cu rute flexibile și a unor instrumente didactice la specializarea de licență și masterat, din domeniul Ingineria Sistemelor*"

Descrierea CIP a Bibliotecii Naționale a României

ILIESCU, SERGIU STELIAN ; FĂGĂRĂȘAN, IOANA ; ARGHIRA, NICOLETA

Analiza și proiectarea sistemelor de reglare automată : formule, simboluri, tabele și diagrame / Sergiu Stelian Iliescu, Ioana Făgărășan, Nicoleta Arghira, – București : Conspress, 2013

Bibliogr.

ISBN 978-973-100-271-2

- I. ILIESCU, SERGIU STELIAN
- II. FĂGĂRĂȘAN, IOANA
- III. ARGHIRA, NICOLETA
- IV. DUMITRU, IULIA

62

Colecția Carte universitară

CONSPRESS
B-dul Lacul Tei nr 124, sector 2
cod 020396, București
Tel: (021) 242 2719 / 300; Fax: (021) 242 0781

Prefață

Un rol deosebit în convergența și dezvoltarea Societății Informaționale și a celei bazate pe Cunoștințe îl are domeniul Ingineriei Sistemelor.

Acest domeniu vizează dezvoltarea și implementarea într-o concepție sistemică a echipamentelor, sistemelor de comunicații și proceselor din diferite domenii de activitate.

O componentă importantă a Ingineriei Sistemelor constă în analiza și proiectarea sistemelor de reglare automată.

Lucrarea de față, în viziunea autorilor, se constituie într-o colecție minimală de formule, tabele, simboluri și diagrame din domeniul teoriei sistemelor automate necesare studenților la orele de aplicații.

Materialul este o mapă de lucrări utilă în evaluarea rapidă a performanțelor unor sisteme de reglare automată.

Lucrarea nu ar fi fost posibil de editat fără sprijinul major al domnului Gheorghe Dinu, expert logistică, autorii multumindu-i pe această cale pentru profesionalismul de care a dat dovadă.

Autorii

CUPRINS

- i.* Alfabetul grec
 - ii.* Prefixele și simbolurile multiplilor și submultiplilor zecimali ai unității
-
- 1.* Semnale
 - 2.* Legătura dintre reprezentarea unui sistem în domeniul timp și domeniul frecvenței.
 - 3.* Transformata Laplace. Principalele teoreme și proprietăți.
 - 4.* Transformata Laplace. Tabel de corespondență funcția original $f(t)$ - funcția imagine $F(s)$.
 - 5.* Răspunsul unui sistem la semnale test.
 - 6.* Condiționări între semnalele $\delta(t), r(t), h(t), y_i(t), y_r(t)$
 - 7.* Principalele reguli ale algebrei schemelor bloc.
 - 8.* Echivalențe dintre schemele bloc și graful atașat.
 - 9.* Raspunsul în timp (ideal) a termenilor tip.
 - 10.* Reprezentarea în frecvență a termenilor tip.
 - 11.* Subsistemele și mărimile reprezentative ale unui sistem de reglare automată (SRA).
 - 12.* Caracteristica polară.
 - 13.* Caracteristica semilogaritmică.
 - 14.* Comportarea locului de transfer la $\omega \rightarrow 0$ și la $\omega \rightarrow \infty$.
 - 15.* Eroarea staționară a unui SRA funcție de tipul funcției de transfer a sistemului în circuit deschis $H_b(s)$ pentru principalele intrări standard.
 - 16.* Răspunsurile indiciale ale reguletoarelor continue liniare clasice.
 - 17.* Metoda locului geometric al rădăcinilor. Reguli de trasare.
 - 18.* Alegerea tipului de regulator continuu clasic.
 - 19.* Rețele de compensare standard.
 - 20.* Criteriul de acordare Ziegler – Nichols
 - 21.* Criteriul de acordare Kopelovici.
 - 22.* Influența componentelor P, I și D din legea de comandă asupra performanțelor unui SRA. Studiu de caz.

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

<i>Domeniul</i> INGINERIA SISTEMELOR	ALFABETUL GREC	<i>i.</i>
---	-----------------------	-----------

<i>Literă mare</i>	<i>Literă mică</i>	<i>Transcriere clasică</i>	<i>Transcriere netă</i>	<i>Denumire</i>
A	α	a	a	Alfa
B	β	b	v	Beta
Γ	γ	g	g/j	Gama
Δ	δ	d	d	Delta
E	ε	e	e	Epsilon
Z	ζ	z	z	Zeta
H	η	ê	i	Eta
Θ	θ	th	th	Teta
I	ι	i	i	Iota
K	κ	k	k	Kapa
Λ	λ	l	l	Lambda
M	μ	m	m	Mi
N	ν	n	n	Ni
Ξ	ξ	x/ks	x	Xi
O	ο	o	o	Omicron
Π	π	p	p	Pi
P	ρ	r	r	Ro
Σ	σ, ζ	s	s	Sigma
T	τ	t	t	Tau
Υ	υ	y	y	Epsilon
Φ	φ	ph	f	Fi
X	χ	kh	ch	Kei
Ψ	ψ	ps	ps	Psi
Ω	ω	ô	o	Omega

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul
INGINERIA SISTEMELOR

**PREFIXELE și SIMBOLURILE MULTIPLILOR și
SUBMULTIPLILOR ZECIMALI ai UNITĂȚII**

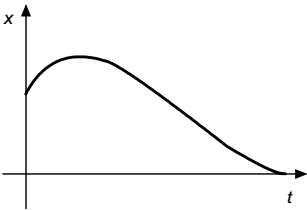
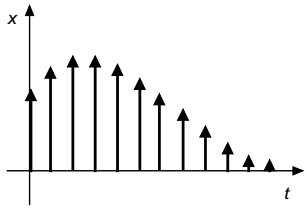
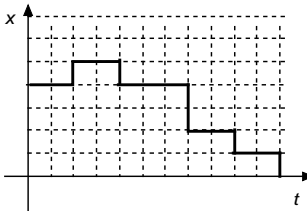
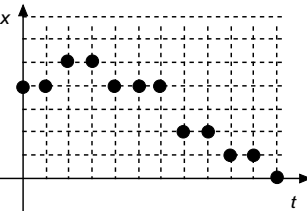
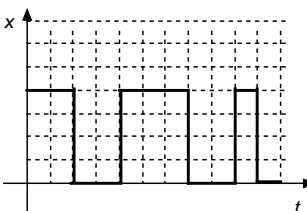
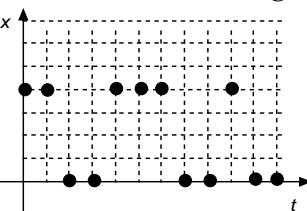
ii.

<i>Prefixe</i>	<i>Denumire</i>	<i>Simbol</i>	<i>Prefixe</i>	<i>Denumire</i>	<i>Simol</i>
10^{24}	Iota	Y	10^{-1}	Deci	d
10^{21}	Zeta	Z	10^{-2}	Centi	c
10^{18}	Exa	E	10^{-3}	Mili	m
10^{15}	Peta	P	10^{-6}	Micro	μ
10^{12}	Tera	T	10^{-9}	Nano	n
10^9	Giga	G	10^{-12}	Pico	p
10^6	Mega	M	10^{-15}	Femto	f
10^3	Kilo	k	10^{-28}	Ato	a
10^2	Hecto	h	10^{-21}	Zepto	z
10	Deca	da	10^{-24}	Iokto	y

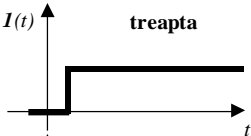
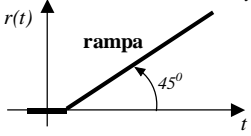
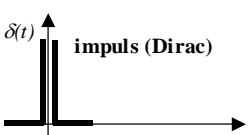
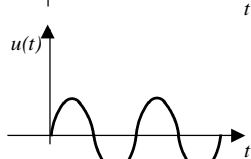
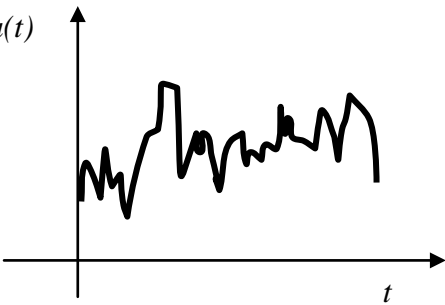
ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

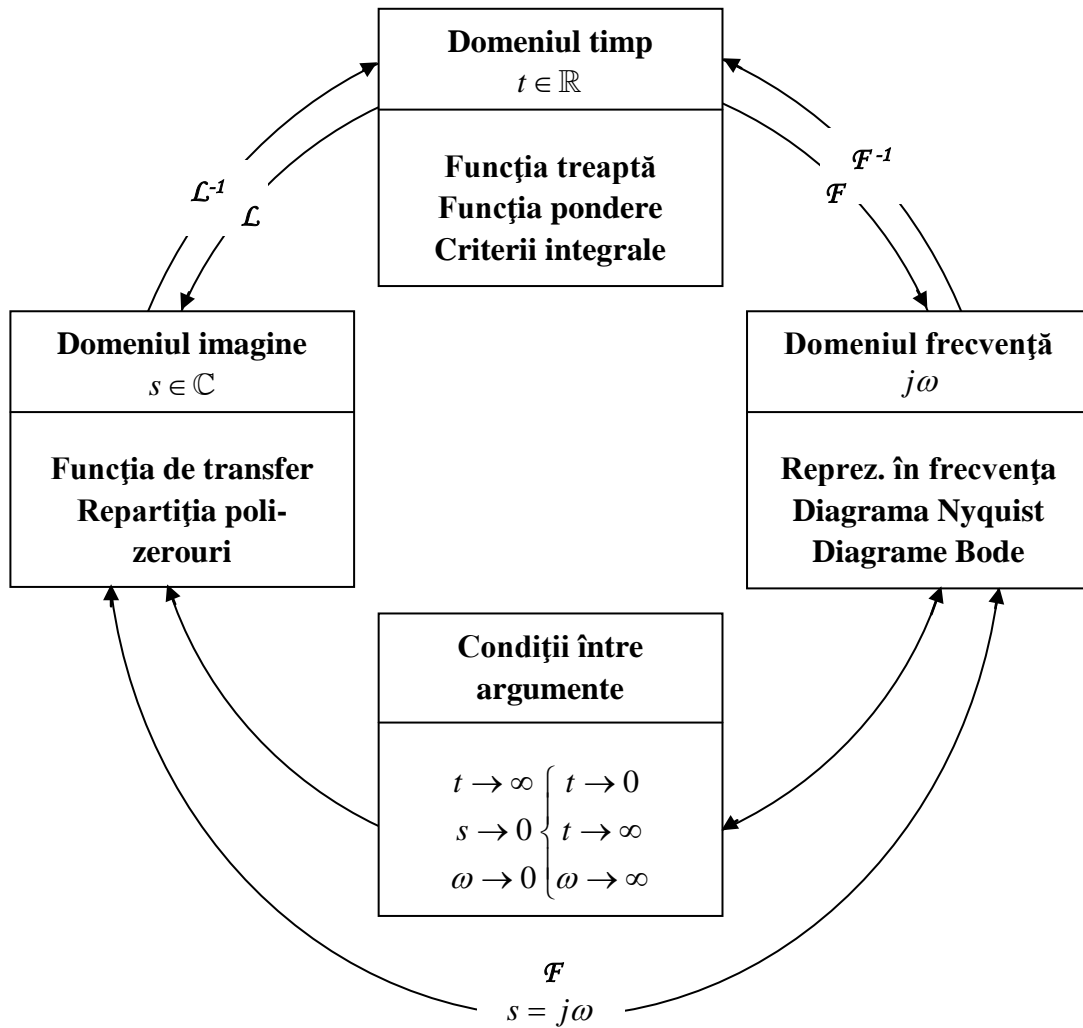
Domeniul INGINERIA SISTEMELOR	SEMNALE	1
----------------------------------	----------------	----------

Tipuri de semnale

Timp (t) \ Amplitudine (x)	Timp continuu	Timp discret
Amplitudine continuă	A. Sisteme continue 	B. Sisteme cu eșantionare 
Amplitudine discretă	C. Sisteme tip releu 	D. Sisteme de reglare numerice 
Amplitudine binară	E. Sisteme de comutare binară 	F. Sisteme de comandă digitale 

Semnale test utilizate frecvent în automatică

Deterministe	Stochastice
<ul style="list-style-type: none"> • pot fi descrise analitic $x=f(t)$ • caracterizează fenomenele reproductibile prin relații analitice <div style="display: flex; align-items: center; margin-top: 10px;"> <div style="margin-right: 10px;"> <ul style="list-style-type: none"> • neperiodice </div> <div style="margin-right: 10px;">  </div> </div> <div style="display: flex; align-items: center; margin-top: 10px;"> <div style="margin-right: 10px;"> <ul style="list-style-type: none"> • periodic armonic </div> <div>  </div> </div> <div style="display: flex; align-items: center; margin-top: 10px;"> <div style="margin-right: 10px;"> <ul style="list-style-type: none"> • neperiodice </div> <div>  </div> </div> <div style="display: flex; align-items: center; margin-top: 10px;"> <div style="margin-right: 10px;"> <ul style="list-style-type: none"> • periodic armonic </div> <div>  </div> </div>	<ul style="list-style-type: none"> • nu pot fi descrise analitic • caracterizează fenomenele aleatoare descrise prin legi probabilistice <div style="text-align: center; margin-top: 20px;">  </div>



ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul INGINERIA SISTEMELOR	TRANSFORMATĂ LAPLACE Principalele teoreme și proprietăți	3/1
----------------------------------	---	------------

Denumirea teoremei	Relația de calcul, cu notațiile: <i>f</i> – funcție original și $F(s) \equiv \mathcal{L}\{f(t)\}$ - funcție imagine
<i>Teorema de liniaritate</i>	$\mathcal{L}\{\alpha f_1(t) + \beta f_2(t)\} = \alpha F_1(s) + \beta F_2(s), \forall \alpha, \beta \in \mathbb{R} \text{ și } \forall f_1, f_2 \in \mathcal{O}$
<i>Teorema asemanării</i>	$\mathcal{L}\{f(\alpha t)\} = \frac{1}{\alpha} F\left(\frac{s}{\alpha}\right), \forall \alpha \in \mathbb{R} \text{ și } \alpha > 0$
<i>Teorema deplasării argumentului complex</i>	$\mathcal{L}\{f(t)e^{at}\} = F(s-a), \forall a \in \mathbb{R} \text{ și } a > 0$
<i>Teorema derivării imaginii</i>	$\mathcal{L}\{t^n f(t)\} = (-1)^n \frac{d^n F(s)}{ds^n}$
<i>Teorema integrării imaginii</i>	$G(s) = \int_s^\infty F(s) ds = \mathcal{L}\left\{\frac{1}{t} f(t)\right\}$
<i>Teorema integrării originalului</i>	$\mathcal{L}\left\{\int_0^t f(\theta) d\theta\right\} = \frac{1}{s} F(s)$
<i>Teorema derivării originalului</i>	$\mathcal{L}\left\{\frac{df(t)}{dt}\right\} = sF(s) - f(0_+)$ $\mathcal{L}\left\{\frac{d^2 f(t)}{dt^2}\right\} = s^2 F(s) - sf(0_+) - f'(0_+)$ $\mathcal{L}\left\{\frac{d^n f(t)}{dt^n}\right\} = s^n F(s) - s^{n-1} f(0_+) - \dots - sf^{(n-2)}(0_+) - f^{(n-1)}(0_+)$ <p>cu $f^{(k)}(0_+) = \lim_{\substack{t \rightarrow 0 \\ t > 0}} f^{(k)}(t), 0 \leq k < n$ și $f^{(k)}$ derivata de ordinul k a lui f</p>
<i>Teorema valorii finale</i>	Dacă $f \in \mathcal{O}$ este derivabilă și derivate sa este $f' \in \mathcal{O}$ și, în plus, există $f(\infty) = \lim_{t \rightarrow \infty} f(t)$, atunci $\lim_{s \rightarrow 0} sF(s) = f(\infty)$
<i>Teorema valorii inițiale</i>	Dacă $f \in \mathcal{O}$ este derivabilă și derivata sa este $f' \in \mathcal{O}$ și dacă există $f(0_+) = \lim_{t \rightarrow 0} f(t)$ și $\lim_{s \rightarrow \infty} sF(s)$, atunci $\lim_{t \rightarrow \infty} sF(s) = f(0_+)$
<i>Transformata Laplace a produsului de convoluție a două semnale (Borel)</i>	Dacă $f_1, f_2 \in \mathcal{O}$ și $f_1 * f_2 \in \mathcal{O}$, atunci $(f_1 \cdot f_2)(t) = \int_0^t f_1(\theta) f_2(t-\theta) d\theta \xrightarrow{\mathcal{L}} F_1(s) \cdot F_2(s)$
<i>Teorema întâzierii</i>	Dacă $f_1, f_2 \in \mathcal{O}, \theta > 0, f_1(t) = 0$, dacă $t < \theta$ și $f_1(t) = f_2(t-\theta)$, dacă $t \geq \theta$, atunci $F_1(s) = e^{-s\theta} F_2(s)$
<i>Teorema produsului a două funcții original</i>	$\mathcal{L}\{f(t)g(t)\} = \frac{1}{2\pi j} \int_{a-j\infty}^{a+j\infty} F(q)G(s-q) dq$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul INGINERIA SISTEMELOR	TRANSFORMATA LAPLACE Principalele teoreme și proprietăți	3/2
----------------------------------	---	------------

<i>Denumirea teoremei</i>	<i>Relația de calcul, cu notațiile:</i> f – funcție original și $F(s) \equiv \mathcal{L}\{f(t)\}$ - funcție imagine
<i>Teoremele de dezvoltare ale lui Heaviside</i>	<p>a. $F(s) = \frac{P(s)}{Q(s)}$ $\partial[Q(s)] > \partial[P(s)]$ și $Q(s)$ are numai rădăcini reale și simple, atunci $\mathcal{L}^{-1}\{F(s)\} = \sum_{k=1}^n \frac{P(s_k)}{Q'(s_k)} \cdot e^{s_k t}$</p> <p>Caz particular $F(s) = \frac{P(s)}{sR(s)}$ $f(t) = \frac{P(0)}{R(0)} + \sum_{k=1}^n \frac{P(s_k)}{s_k R'(s_k)} \cdot e^{s_k t}$</p> <p>b. $F(s) = \frac{P(s)}{Q(s)}$ și $Q(s) = (s-s_1)^{n_1} \cdot (s-s_2)^{n_2} \cdots (s-s_k)^{n_k} \cdots (s-s_r)^{n_r}$</p> <p style="text-align: center;">$n_1 + n_2 + \cdots + n_r = \partial[Q(s)]$</p> <p>$f(t) = \sum_{k=1}^r \sum_{j=1}^{n_k} \frac{A_{kj}}{(n_k - j)!} t^{n_k - j} \cdot e^{s_k t}$</p> <p>cu $A_{kj} = \lim_{s \rightarrow s_k} \frac{1}{(j-1)!} \left[\frac{d^{j-1}}{ds^{j-1}} \cdot \frac{(s-s_k)^{n_k} \cdot P(s)}{Q(s)} \right]$</p>
<i>Teorema rezidurilor</i>	$f(t) = \sum_k \text{rez} \{ e^{s_k t} F(s_k) \}$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul INGINERIA SISTEMELOR	TRANSFORMATA LAPLACE <i>Tabel de corespondență</i>	4/1
----------------------------------	--	------------

Funcție original $f(t)$

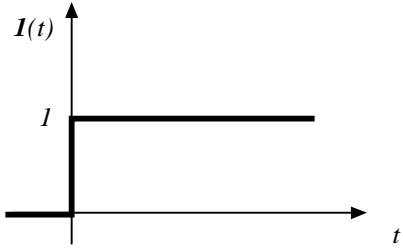
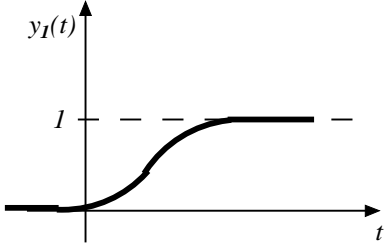
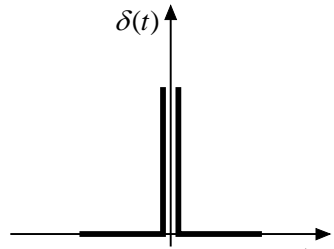
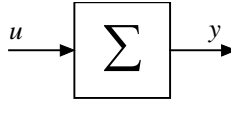
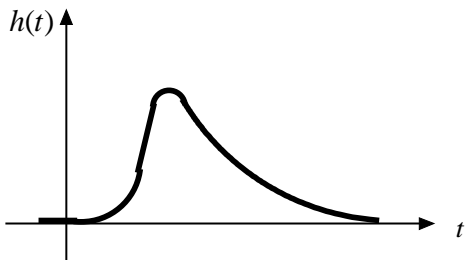
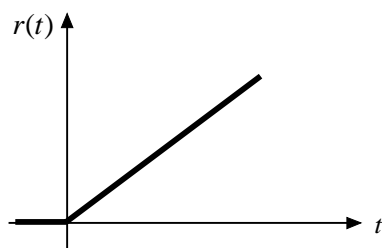
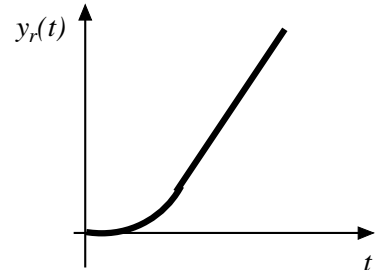
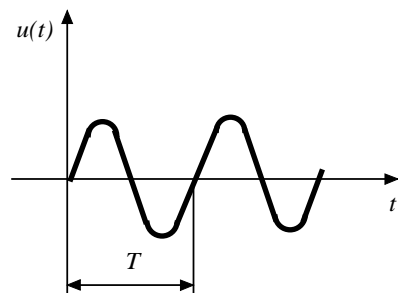
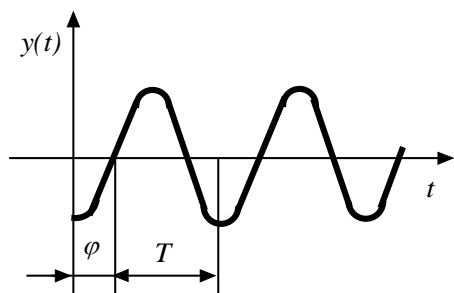
Funcție imagine $F(s)$

<i>Funcția $f \in \mathcal{O}$</i> <i>(funcție original)</i>	<i>Transformata Laplace</i> $F(s) \equiv \mathcal{L}\{f(t)\}$
$\delta(t)$ (impulsul Dirac de arie unitară, cu $\int_{-\infty}^{+\infty} \delta(t) dt = 1$)	1
$1(t) = \begin{cases} 0, & t < 0 \\ 1, & t \geq 0 \end{cases}$ (funcție treaptă unitară)	$\frac{1}{s}$
$1(t) \cdot t$ (funcție rampă unitară)	$\frac{1}{s^2}$
$1(t) \cdot \frac{t^n}{n!}$	$\frac{1}{s^{n+1}}$
$1(t) \cdot e^{at}, a \in \mathbb{C}$	$\frac{1}{s-a}$
$1(t) \cdot \frac{t^n}{n!} \cdot e^{at}$	$\frac{1}{(s-a)^{n+1}}$
$1(t) \cdot \sin \omega t$	$\frac{\omega}{s^2 + \omega^2}$
$\frac{e^{-at} - e^{-bt}}{b-a}$	$\frac{1}{(s+a)(s+b)}$
$1(t) \cdot \cos \omega t$	$\frac{s}{s^2 + \omega^2}$
$1(t) \cdot e^{at} \cdot \sin \omega t$	$\frac{\omega}{(s-a)^2 + \omega^2}$
$1(t) \cdot e^{at} \cdot \cos \omega t$	$\frac{s-a}{(s-a)^2 + \omega^2}$
$sh \cdot \omega \cdot t$	$\frac{\omega}{s^2 - \omega^2}$
$ch \cdot \omega \cdot t$	$\frac{s}{s^2 - \omega^2}$
$t \cdot \sin \omega \cdot t$	$\frac{2\omega s}{(s^2 + \omega^2)^2}$
$t \cdot \cos \omega \cdot t$	$\frac{s^2 - \omega^2}{(s^2 + \omega^2)^2}$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul INGINERIA SISTEMELOR	TRANSFORMATA LAPLACE <i>Tabel de corespondenta</i>	4/2
----------------------------------	--	------------

<i>Functia</i> $f \in \mathcal{O}$ (functie original)	<i>Transformata Laplace</i> $F(s) \equiv \mathcal{L}\{f(t)\}$
$e^{-at} \cdot \sin \omega \cdot t$	$\frac{\omega}{(s+\lambda)^2 + \omega^2}$
$e^{-at} \cdot \cos \omega \cdot t$	$\frac{s+\lambda}{(s+\lambda)^2 + \omega^2}$
$e^{-\lambda t} \cdot \frac{sh\omega \cdot t}{\omega}$	$\frac{1}{(s+a)^2 - \omega^2}$
$e^{-\lambda t} \cdot ch\omega \cdot t$	$\frac{s+a}{(s+a)^2 - \omega^2}$
$\frac{1}{\omega} \sqrt{k^2 + \omega^2} \sin(\omega t + \varphi)$ $tg\varphi = \frac{\omega}{k}$	$\frac{s+k}{s^2 + \omega^2}$
$\frac{1}{\omega} \sqrt{(k-a)^2 + \omega^2} \cdot e^{-at} \cdot \sin(\omega t + \psi)$ $tg\psi = \frac{\omega}{k-a}$	$\frac{s+k}{(s+a)^2 + \omega^2}$
$\frac{1}{(b-a)^2} \cdot e^{-bt} + [(b-a)t-1] \cdot e^{-at}$	$\frac{1}{(s+a)^2 (s+b)}$
$\frac{d-b}{(a-b)^2} \cdot e^{-bt} + \left[\frac{a-d}{a-b} \cdot t + \frac{b-d}{(a-b)^2} \right] \cdot e^{-at}$	$\frac{s+d}{(s+a)^2 (s+b)}$
$\frac{e^{-at}}{(b-a)(c-a)} + \frac{e^{-bt}}{(a-b)(c-b)} + \frac{e^{-ct}}{(a-c)(b-a)}$	$\frac{1}{(s+a)(s+b)(s+c)}$
$\frac{(a-a)e^{-at}}{(b-a)(c-a)} + \frac{(a-b)e^{-bt}}{(a-b)(c-b)} + \frac{(a-c)e^{-ct}}{(a-c)(b-c)}$	$\frac{s+d}{(s+a)(s+b)(s+c)}$
$\frac{(a^2 - ea + d)e^{-at}}{(b-a)(c-a)} + \frac{(b^2 - eb + d)e^{-bt}}{(a-b)(c-b)} + \frac{(c^2 - ec + d)e^{-ct}}{(a-c)(b-c)}$	$\frac{s^2 + cs + d}{(s+a)(s+b)(s+c)}$

<p>Funcția treaptă unitară</p> $1(t) = \begin{cases} 1 & \text{pentru } t > 0 \\ 1/2 & \text{pentru } t = 0 \\ 0 & \text{pentru } t < 0 \end{cases}$ 		<p>Răspuns indicial</p> 
<p>Funcția impuls unitar (Dirac)</p> $\delta(t) = \begin{cases} 1/\varepsilon & \text{pentru } 0 \leq t \leq \varepsilon \\ 0 & \text{in rest} \end{cases}$ 		<p>Răspunsul cauzal la impuls</p> 
<p>Funcția rampă unitară</p> $r(t) = \begin{cases} 0 & \text{pentru } t < 0 \\ t & \text{pentru } t > 0 \end{cases}$ 		<p>Răspunsul la funcția rampă unitară</p> 
<p>Semnal periodic armonic</p> 		<p>Răspunsul la semnal periodic armonic</p> 

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul
INGINERIA SISTEMELOR

CONDITIONĂRI ÎNTRE SEMNALELE:

$\delta(t), 1(t), r(t), h(t), y_1(t), y_r(t)$

6

$\delta(t)$

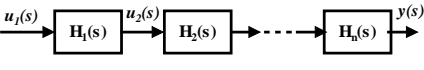
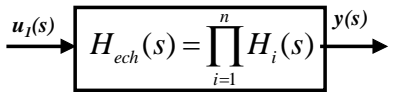
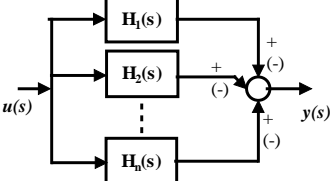
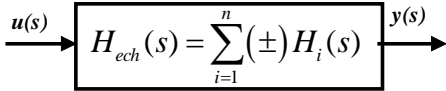
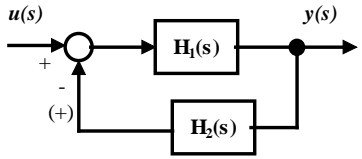
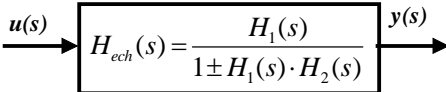
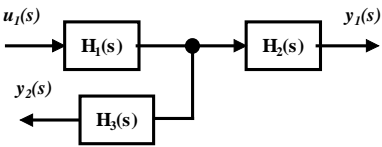
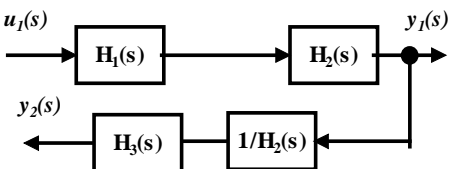
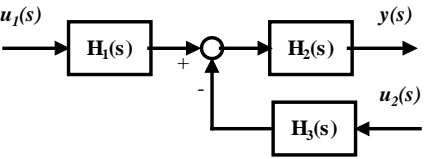
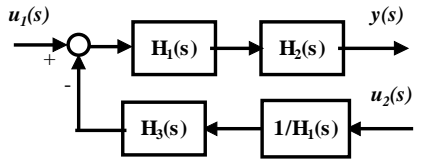
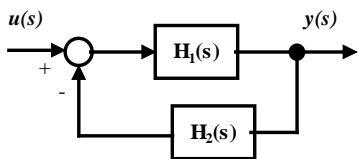
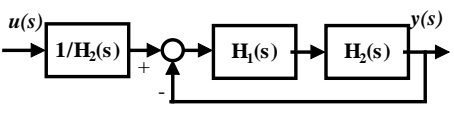
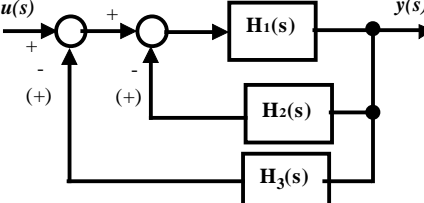
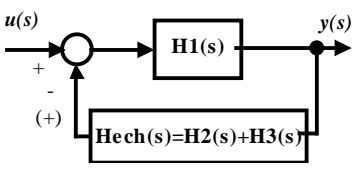
$$1(t) = \int_{\tau=-\infty}^t \delta(\tau) d\tau \quad r(t) = \int_{\tau=-\infty}^t 1(\tau) d\tau \quad \delta(t) = \frac{d1(t)}{dt}$$

$h(t)$

$$y_r(t) = \int_{\tau=-\infty}^t y_1(\tau) d\tau \quad y_1(t) = \int_{\tau=-\infty}^t h(\tau) d\tau \quad h(t) = \frac{dy_1(t)}{dt}$$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul INGINERIA SISTEMELOR	PRINCIPALELE REGULI ALE ALGEBREI SCHEMELOR BLOC	7
----------------------------------	--	----------

Nr crt	Regula	Schema inițială	Schema echivalentă
1.	Legarea în serie (cascadă)		
2.	Cuplarea în derivație (paralel înainte)		
3.	Cuplarea în buclă (paralel înapoi)		
4.	Deplasarea unui punct de ramificație pe direcția acțiunii (spre ieșire)		
5.	Deplasarea unui punct de sumare contrar direcției acțiunii (spre intrare)		
6.	Rigidizarea unei reacții elastice		
7.	Sumarea unor reacții multiple		

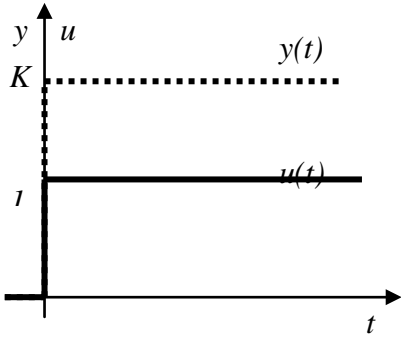
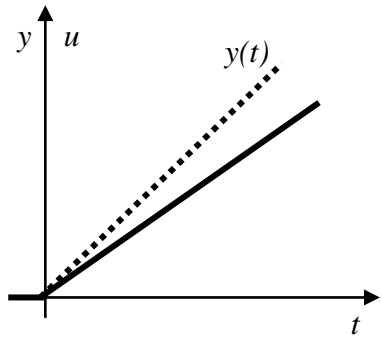
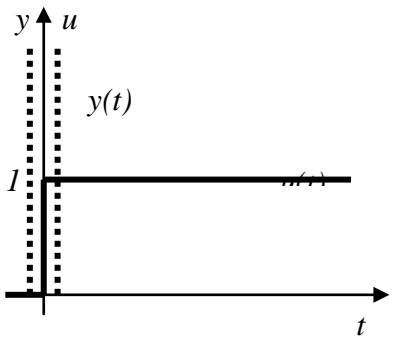
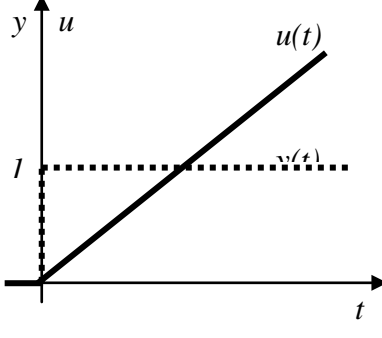
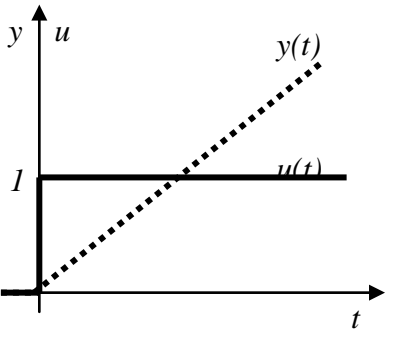
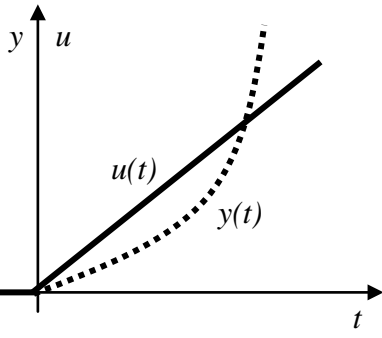
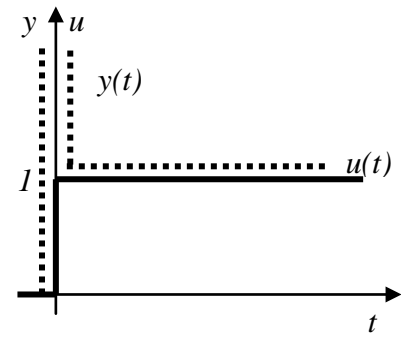
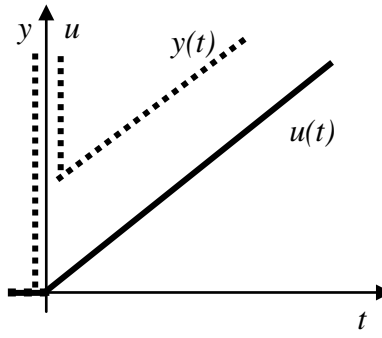
ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul
INGINERIA SISTEMELOR

ECHIVALENȚA ÎNTRE SCHEMELE BLOC
ȘI GRAFUL ATAȘAT

8

GRAFURI		SCHEMA BLOC	
Graf inițial	Graf redus	Schema inițială	Schema redusă

Nr crt	Denumirea termenului tip / Funcția de transfer	Răspunsul termenului	
		$I(t)$	t
1.	Termen constant $H_K(s) = K$		
2.	Termen liber la numărător $H_D(s) = s$		
3.	Termen liber la numitor $H_I(s) = \frac{1}{s}$		
4.	Termen liniar la numărător $H_{La}(s) = 1 + sT$		

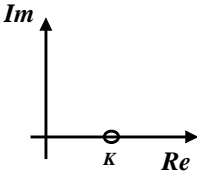
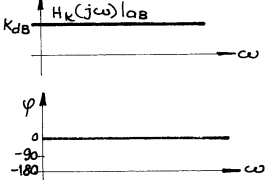
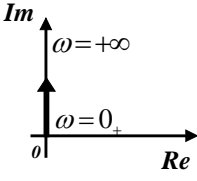
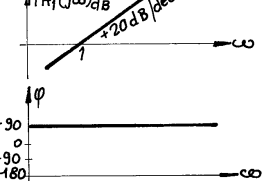
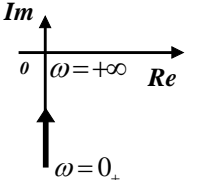
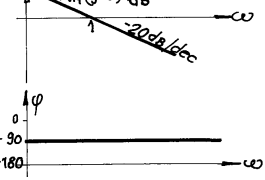
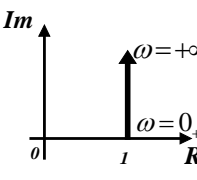
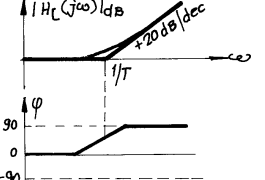
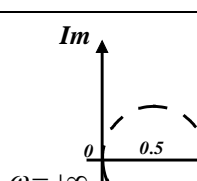
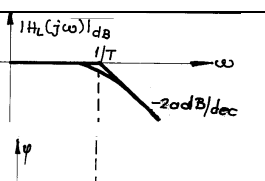
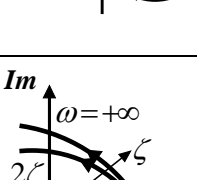
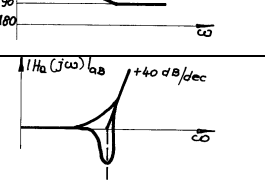
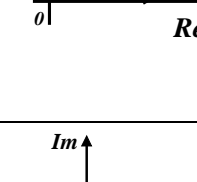
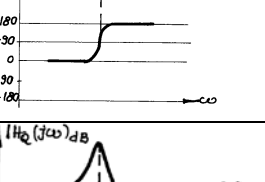
Nr crt	Denumirea termenului tip / Funcția de transfer	Răspunsul termenului	
		$I(t)$	t
5.	<p>Termen liniar la numitor</p> $H_{Li}(s) = \frac{1}{1+sT}$		
6.	<p>Termen quadratic la numărător</p> $H_{Qa}(s) = T^2s^2 + 2\xi Ts + 1$		
7.	<p>Termen quadratic la numitor</p> $H_{Qi}(s) = \frac{1}{T^2s^2 + 2\xi Ts + 1}$		

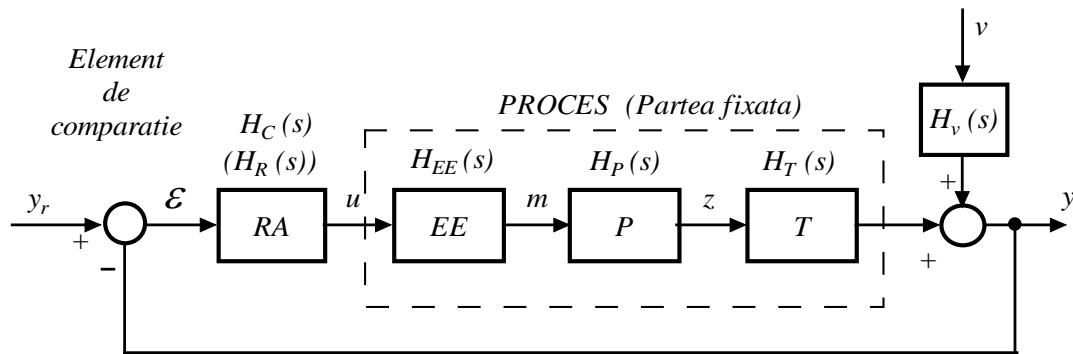
ANALIZA ȘI SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul
INGINERIA SISTEMELOR

REPREZENTAREA ÎN FRECVENȚĂ A TERMENILOR TIP

10

nr crt	Denumirea termenului tip Funcția de transfer	Locul de transfer	Caracteristici semilogaritmice
1	Element constant: $H_k(j\omega) = k$		
2	Element derivativ $H_{1d}(j\omega) = j\omega$		
3	Element integrator $H_{1i}(j\omega) = \frac{1}{j\omega}$;		
4	Element de anticipare de ordinul 1: $H_{1a}(j\omega) = j\omega T + 1$		
5	Element de întârziere de ordinul 1: $H_{1i}(j\omega) = \frac{1}{j\omega T + 1}$;		
6	Element de anticipare de ordinul 2: $H_{2a}(j\omega) = (1 - T^2\omega^2) + j\omega 2\zeta T$;		
7	Element de întârziere de ordinul 2: $H_{2i}(j\omega) = \frac{k}{(1 - T^2\omega^2) + j\omega 2\zeta T}$;		



y_r – mărime de referință (consemn, impusă);

$\varepsilon \triangleq y_r - y$ - mărimea de eroare;

u – mărimea de comandă;

m – mărimea de execuție;

z – mărimea de calitate;

y – mărimea de măsură (de ieșire).

- Funcția de transfer a sistemului în circuit deschis:

$$H_b(s) \triangleq \frac{y(s)}{\varepsilon(s)} = H_C(s) \cdot H_{EE}(s) \cdot H_P(s) \cdot H_T(s)$$

- Funcția de transfer a erorii (elementului de comparatie):

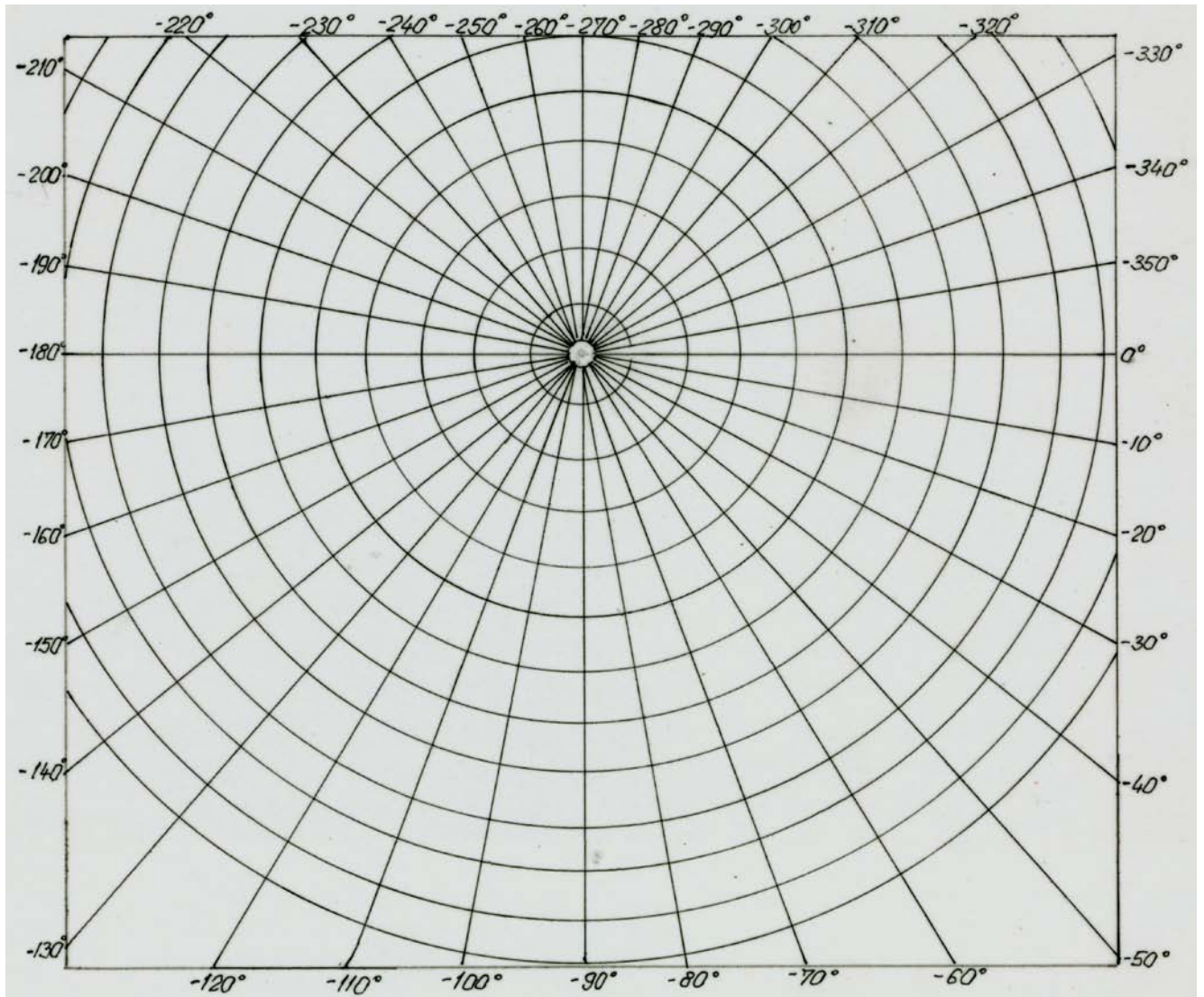
$$H_\varepsilon(s) \triangleq \frac{\varepsilon(s)}{y_r(s)} = \frac{1}{1 + H_b(s)}$$

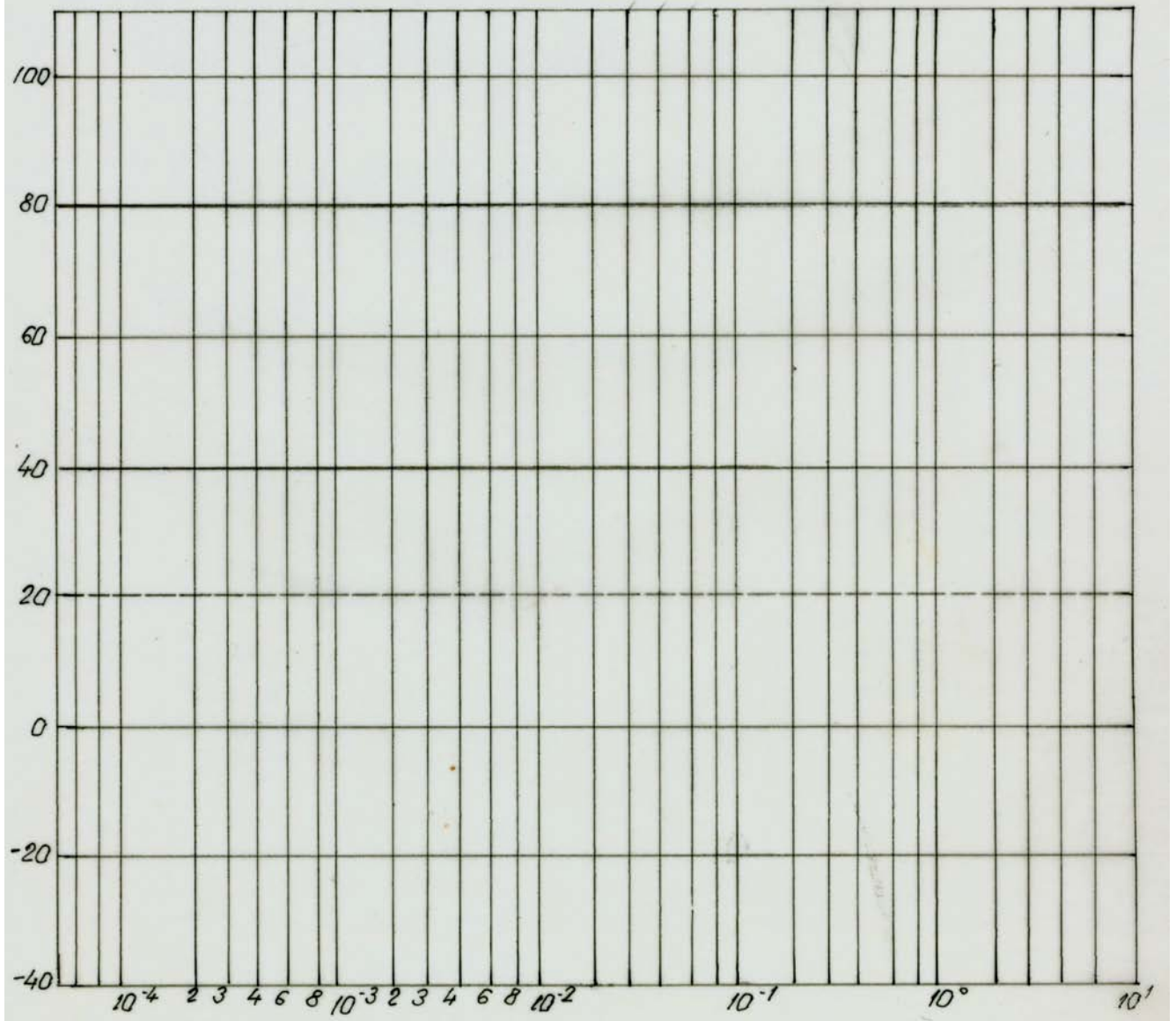
- Funcția de transfer în circuit închis:

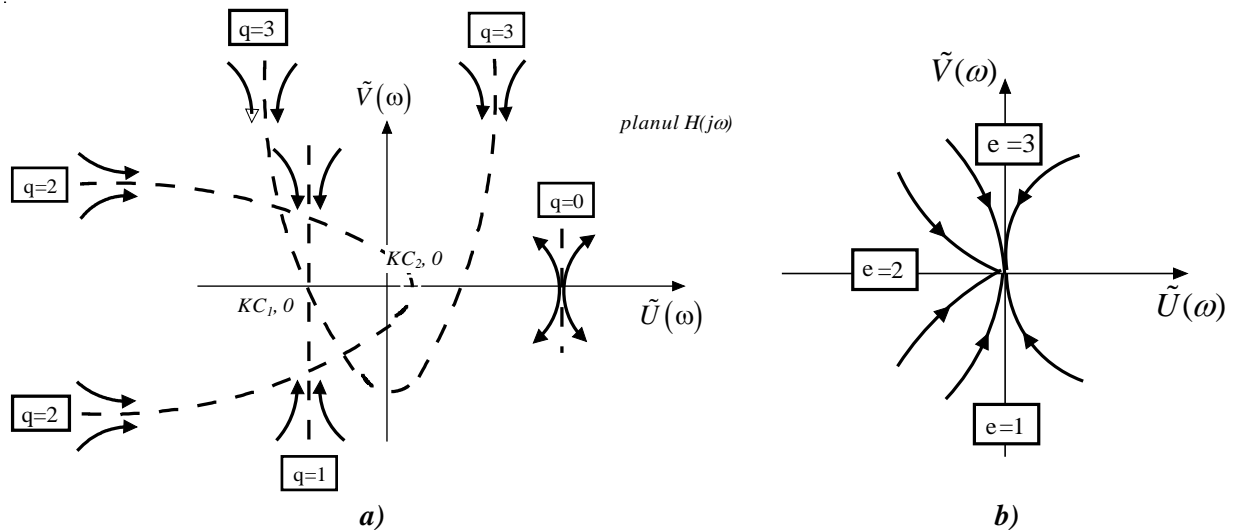
$$H_0(s) \triangleq \frac{y(s)}{y_r(s)} = \frac{H_b(s)}{1 + H_b(s)}$$

- Funcția de transfer a perturbației

$$H_v(s) = \frac{y(s)}{v(s)} = \frac{1}{1 + H_b(s)} H_v(s)$$







Comportarea locului de transfer când: a) $\omega \rightarrow 0$; b) $\omega \rightarrow \infty$

Tipul funcției de transfer	Funcția de transfer aproximativă $\tilde{H}(j\omega)$	Ecuția asimptotei
$q = 0$	$\tilde{H}(j\omega) = K > 0$	--
$q = 1$	$\tilde{H}(j\omega) = KC_1 - j \frac{C_0}{\omega}$	$\tilde{U}(\omega) = KC_1$
$q = 2$	$\tilde{H}(j\omega) = K \left[C_2 - \frac{C_0}{\omega} - j \frac{C_1}{\omega} \right]$	$\tilde{U}(\omega) = K \left[C_2 - \frac{C_0}{K^2 C_1^2} \tilde{V}^2(\omega) \right]$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul
INGINERIA SISTEMELOR

**EROAREA STAȚIONARĂ A UNUI S.R.A. FUNCȚIE DE
TIPUL $H_b(s)$ și de $y_r(s)$**

15

Eroarea staționară a unui SRA la principalele intrări standard în funcție de tipul lui $H_b(s)$

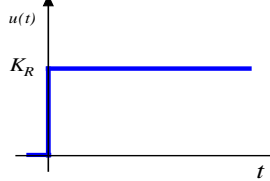
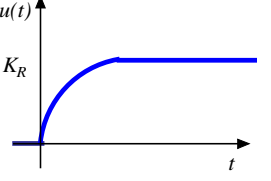
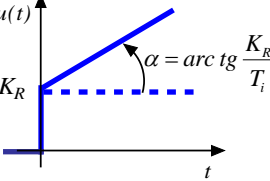
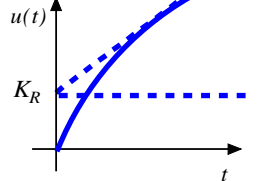
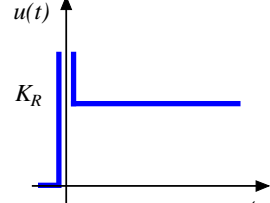
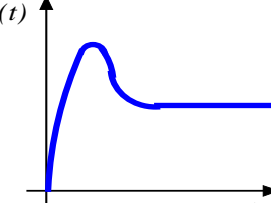
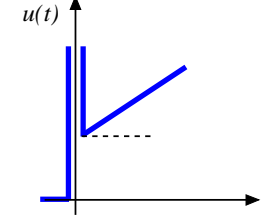
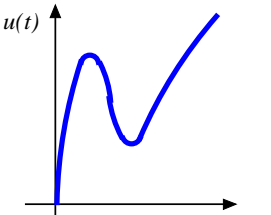
$y_r(s)$ Tip q	$\frac{1}{s}$	$\frac{1}{s^2}$	$\frac{1}{s^3}$
0	$1/(1+K_p)$	∞	∞
1	0	$1/K_v$	∞
2	0	0	$1/K_a$

$$H_b(s) = \frac{K}{s^q} G(s)$$

K_p - coeficientul erorii de poziție;

K_v - coeficientul erorii de viteză;

K_a - coeficientul erorii de accelerație;

<i>Legea de comandă ideală</i>	<i>Răspunsul ideal</i>	<i>Răspunsul real</i>
<p style="text-align: center;">(P)</p> $\varepsilon(t) u(t) = K_R \cdot \varepsilon(t)$		
<p style="text-align: center;">(PI)</p> $u(t) = K_R \left[\varepsilon(t) + \frac{1}{T_i} \int \varepsilon(t) dt \right]$		
<p style="text-align: center;">(PD)</p> $u(t) = K_R \left[\varepsilon(t) + T_D \cdot \frac{d\varepsilon(t)}{dt} \right]$		
<p style="text-align: center;">(PID)</p> $u(t) = \left[\varepsilon(t) + \frac{1}{T_i} \int \varepsilon(t) dt + T_D \cdot \frac{d\varepsilon(t)}{dt} \right]$		

Fie

$$H_b(s) = K \cdot G(s) = K \frac{\prod_{i=1}^m (s - z_i)}{\prod_{i=1}^m (s - p_i)}$$

atunci polinomul caracteristic al sistemului rezultat în circuit închis va fi

$$\chi_A(s) = 1 + KG(s) = \prod_{i=1}^m (s - p_i) + K \prod_{i=1}^m (s - z_i)$$

Definim locul geometric al rădăcinilor ca locul caracteristicii polinomiale a ecuației caracteristice a SRA în planul s , când $K \in [0, +\infty)$.

Locul rădăcinilor va fi definit prin relațiile:

$$\frac{1}{K} = \frac{\prod_{i=1}^m |s - z_i|}{\prod_{i=1}^m |s - p_i|}$$

$$\sum_{i=1}^m \arg(s - z_i) - \sum_{i=1}^m \arg(s - p_i) = (2k + 1)\pi, \quad k \in \mathbb{Z}$$

a) Localizarea polilor și zerourilor. Numărul de ramuri și felul lor.

Curbele continue, care reprezintă ramurile locului vor pleca din fiecare pol al lui $G(s)$, pentru care $K = 0$. Ramurile locului sunt funcții univoce de K și ele sfârșesc în zerourile lui $G(s)$, pentru care $K = \infty$; dacă există un exces de poli în raport cu zerourile, atunci ramurile vor tinde pe direcții asimptotice spre zerourile de la infinit.

b) Domeniul axei reale ce aparține locului include toate punctele de pe axa reală care se găsesc la stânga unui număr impar de poli și zerouri.

c) Unghiul făcut de asimptote cu axa reală (pentru ramurile ce tind către zerourile de la infinit) se calculează prin relația:

$$\theta_k = \frac{(2k + 1)\pi}{n_p - n_z} \quad k \in \mathbb{Z}$$

până se obțin toate unghiurile în intervalul $0 \div 2\pi$ în care:

n_p – numărul polilor;

n_z – numărul zerourilor.

d) Centru de greutate al configurației zerourilor și polilor (intersecția asimptotelor cu axa reală) s_{med} se calculează prin relația:

$$s_{med} = \frac{\sum_i p_i - \sum_i z_i}{n_p - n_z}$$

e) Intersecția locului rădăcinilor cu axa reală (punctul de ramificație) σ_r se calculează prin relația:

$$\sum_i \frac{1}{\sigma_r - z_i} - \sum_i \frac{1}{\sigma_r - p_i} = 0$$

f) Intersecția locului rădăcinilor cu axa imaginară

Pornind de la condiția ca determinantul Hurwitz $\Delta H_n = 0$ se determină valoarea factorului de amplificare K care corespunde acestor puncte de intersecție.

Determinarea efectivă a acestor puncte se face prin înlocuirea valorii lui K în ecuația caracteristică și calcularea rădăcinilor ei.

g) Două ramuri părăsesc (din poli) sau ating (spre zerouri finite) normal (sub un unghi $\pm 90^\circ$) axa reală în punctul de ramificare.

h) Unghiurile sub care ramurile părăsesc polii complecși și unghiurile de sosire ale acestora în zerourile complexe pot fi determinate scăzând 180° din suma unghiurilor favorilor construiți între polul (zeroul) complex considerat și respectiv toți ceilalți poli sau zerouri.

$$\phi_i = \left[- \left(\sum_{i=1}^{n-1} \theta_{i_{p_i}} \right) + \sum_{i=1}^{m-1} \theta_{i_{z_i}} \right] - 180^\circ (2k+1)$$

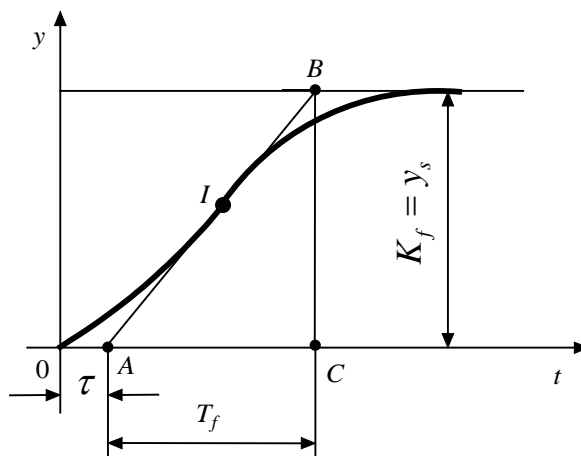
i) Gradări ale locului rădăcinilor în funcție de valorile lui K .

Pe lângă valorile lui K în punctele de plecare ($K=0$) și la intersecția cu axele de coordonate, dacă mai interesează și alte valori se poate proceda în modul următor:

- Dacă se fixează una sau mai multe rădăcini se caută celelalte după ce în prealabil s-a determinat K .
- Grafic, utilizând relația:

$$K = \frac{1}{|G(s)|} = \frac{\prod |s - p_i|}{\prod |s - z_i|}$$

α) După raportul τ/T_f



Identificarea caracteristicilor procesului din răspunsul indicial

Alegerea tipului de regulator

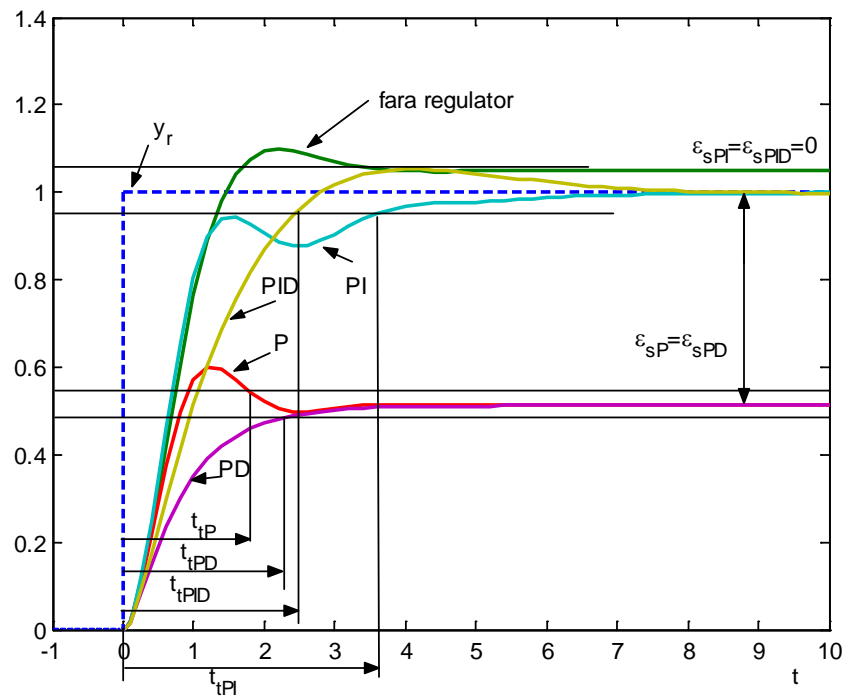
Valoarea τ/T_f	Tipul de regulator ce se recomandă a fi utilizat
0,2	Bipozițional
< 1,0	RA cu acțiune continuă, cu componentele P, I, D .
> 1,0	RA cu caracteristici speciale sau sisteme de reglare complexe cu regulatoare având componente P, I, D .

β) După parametru reglat

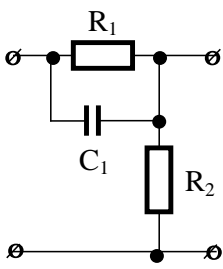
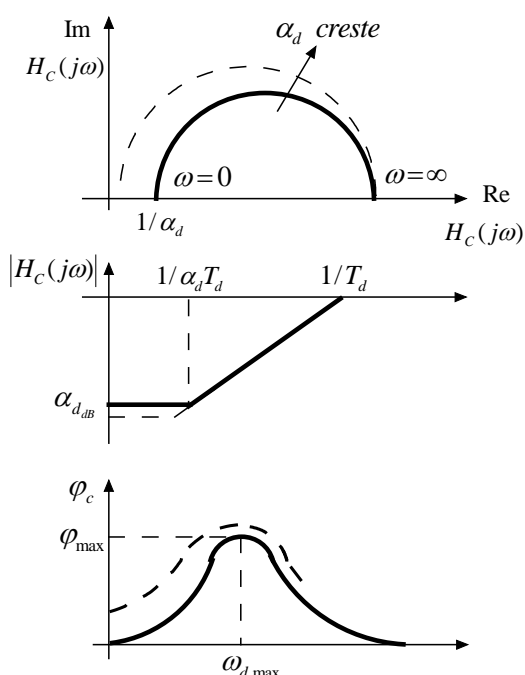
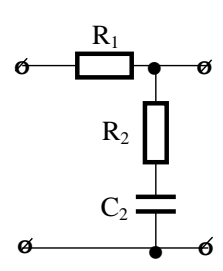
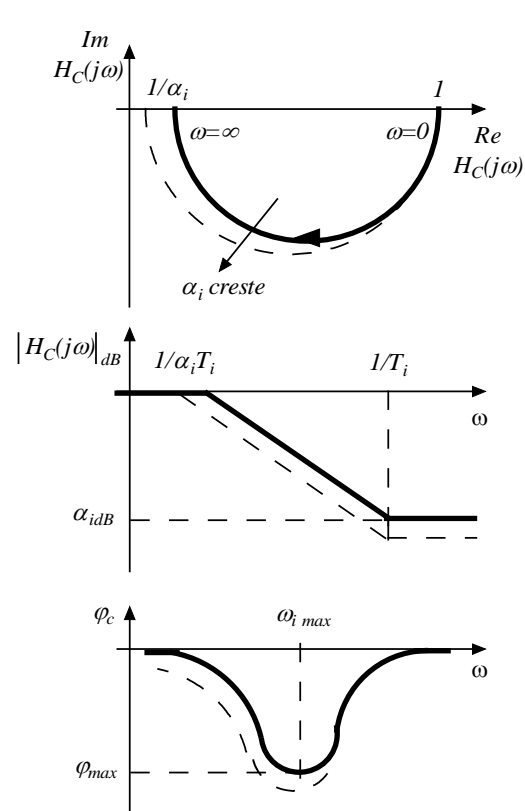
Alegerea tipului de regulator

Parametrul reglat	Tipul regulatorului	Observații
Nivel	P	τ/T_f mic, pentru KPF mare, RA cu KR mic.
	PI	pentru perturbații de debit de intrare și de ieșire la IT.
Presiune	P	pentru reglări simple
	PI	RA cu BP mare și T_I mic pentru lichide; BP mic și T_I mare pentru gaze.
	PID	Cazuri speciale; performanțe deosebite.
Temperatură	PI, PID	IT mare și τ/T_f mare
Debit si amestecuri	PI	IT are T_f mic și K_f mare.

γ) Influența componentelor P, I și D din legea de reglare asupra performanțelor dinamice și staționare ale unui SRA.



Răspunsurile în timp ale ieșirii unui SRA pentru diverse reglatoare continue, liniare

Tipul de rețea	Funcția de transfer	Caracteristici de frecvență
<p>Rețea cu avans de fază (Derivație)</p> 	$H_C(s) = \frac{1}{\alpha_d} \cdot \frac{1 + \alpha_d \cdot T_d \cdot s}{1 + T_d \cdot s}$ $\alpha_d = \frac{R_1 + R_2}{R_1} > 1;$ $T_d = \frac{R_1 \cdot R_2}{R_1 + R_2} \cdot C_1$ $\omega_{d \max} = \frac{1}{T_d \sqrt{\alpha_d}}$ $\varphi_{\max} = \arcsin \frac{\alpha_d - 1}{\alpha_d + 1}$	
<p>Rețea cu întârziere de fază (Integral)</p> 	$H_C(s) = \frac{1 + T_i \cdot s}{1 + \alpha_i \cdot T_i \cdot s}$ $\alpha_i = \frac{R_1 + R_2}{R_2} > 1; T_i = R_2 \cdot C_2$ $\omega_{i \max} = \frac{1}{T_i \sqrt{\alpha_i}}$ $\varphi_{\max} = \arcsin \frac{1 - \alpha_i}{1 + \alpha_i}$	

Este un criteriu de minimizare a erorii dintre răspunsul real și ideal.

Pentru un sistem ideal

$$\int_0^{\infty} (y_r - y) dt = \int_0^{\infty} \varepsilon dt = 0$$

iar pentru unul ideal

$$\int_0^{\infty} \varepsilon dt = \min.$$

Ținând seama de o serie de particularități (sistem cu regim oscilant sau sistem cu $\varepsilon_s \neq 0$)

Ziegler și Nichols au propus următoarea metodologie de acordare a regulatorului automat:

- se trece regulatorul pe lege de comandă P ;
- se mărește factorul de amplificare a acestuia (se micșorează BP) până când se ajunge la limita de stabilitate. Perioada oscilațiilor cu T_0 și amplificarea la limita de stabilitate K_{R0} (BP_0).

În funcție de K_{R0} și T_0 se poate face o acordare a regulatorului pe baza următoarelor relații:

a) Pentru regulator P

$$K_R = 0,5K_{R0}; \quad BP\% = 2BP_0\%$$

b) Pentru regulator PI

$$K_R = 0,45K_{R0}, \quad T_i = 0,85T_0$$

sau

$$BP\% = 2,2BP_0\%; \quad T_i = \frac{1}{1,2}T_0$$

c) Pentru regulatorul PID

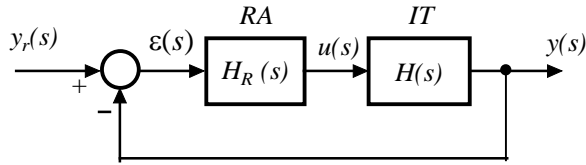
$$K_R = 0,6K_{R0}, \quad T_i = 0,5T_0; \quad T_D = 0,12T_0$$

sau

$$BP\% = 1,6BP_0\%; \quad T_i = \frac{1}{2}T_0; \quad T_D = \frac{1}{8}T_0$$

Domeniul INGINERIA SISTEMELOR	CRITERIUL DE ACORDARE KOPELOVICI	21
----------------------------------	---	-----------

<i>Tipul regulatorului</i>	<i>Raspuns aperiodic cu durată minimă</i>	<i>Raspuns oscilant cu $\sigma = 20\%$</i>
<i>I</i>	$T_{i \text{ opt}} = 4,5K_i T_i$	$T_{i \text{ opt}} = 4,5K_i T_i$
<i>P</i>	$K_{0 \text{ opt}} = \frac{0,3}{K_f} \cdot \frac{T_f}{\tau}$	$K_{0 \text{ opt}} = \frac{0,7}{K_f} \cdot \frac{T_f}{\tau}$
<i>PI</i>	$K_{0 \text{ opt}} = \frac{0,6}{K_f} \cdot \frac{T_f}{\tau}$ $T_{i \text{ opt}} = 0,8 + 0,5T_f$	$K_{0 \text{ opt}} = \frac{0,7}{K_f} \cdot \frac{T_f}{\tau}$ $T_{i \text{ opt}} = \tau + 0,3T_f$
<i>PID</i>	$K_{0 \text{ opt}} = \frac{0,95}{K_f} \cdot \frac{T_f}{\tau}$ $T_{i \text{ opt}} = 2,4 \tau$ $T_{d \text{ opt}} = 0,4 \tau$	$K_{0 \text{ opt}} = \frac{1,2}{K_f} \cdot \frac{T_f}{\tau}$ $T_{i \text{ opt}} = 2 \tau$ $T_{d \text{ opt}} = 0,4$



Se consideră un process caracterizat prin: $H(s) = \frac{1}{Js^2 + Fs}$ cu T coeficient de inerție și F coeficient de frecare vâscoază

➤ $H_R(s) = K$ (P)

$$H_b(s) = H_R(s) \cdot H(s) = \frac{K}{Js^2 + Fs}$$

$$H_\varepsilon(s) = \frac{1}{1 + H_b(s)} = \frac{Js^2 + Fs}{Js^2 + Fs + K}$$

$$\varepsilon(s) = \frac{Js^2 + Fs}{Js^2 + Fs + K} \cdot y_r(s)$$

a) $y_r(s) = \frac{1}{s}$

$$\varepsilon(s) = \frac{1}{s} \cdot \frac{Js^2 + Fs}{Js^2 + Fs + K} = \frac{Js + F}{Js^2 + Fs + K} = \frac{s + \frac{F}{J}}{s^2 + \frac{F}{J}s + \frac{K}{J}}$$

$$s_{1,2} = -\frac{F}{2J} \pm j\sqrt{\frac{K}{J} - \frac{F^2}{4J^2}} = -a \pm j\omega = -a \pm j\sqrt{\omega_n^2 - a^2}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{K}{J}}$$

$$\left| \begin{aligned} \varepsilon(t) &= \frac{\sqrt{a^2 + \omega^2}}{\omega} \cdot e^{-at} \sin(\omega t + \varphi) \\ \varphi &= \text{arc tg } \frac{\omega}{a} \end{aligned} \right.$$

Dacă $\omega = 0 \Rightarrow \frac{K}{J} - \frac{F^2}{4J^2} = 0$ și acest lucru se întâmplă dacă constanta de amortizare ia valoare critică:

$$F_C = 2\sqrt{KJ}$$

În acest caz sistemul se amortizează după un regim critic.

Se definește factorul de amortizare:

$$\xi = \frac{F}{F_c} = \frac{F}{2\sqrt{KJ}}$$

⇓

$$a = \frac{F}{2J} = \frac{F}{2\sqrt{J} \cdot \sqrt{J}} \cdot \frac{\sqrt{K}}{\sqrt{K}} = \xi \cdot \omega_n$$

$$\omega = \sqrt{\omega_n^2 - a^2} = \omega_n \sqrt{1 - \xi^2}$$

$$\varepsilon(t) = \frac{1}{\sqrt{1 - \xi^2}} \cdot e^{-\xi\omega_n t} \sin(\omega_n \sqrt{1 - \xi^2} t + \varphi)$$

$$\varphi = \arctg \frac{\sqrt{1 - \xi^2}}{\xi}$$

$$y(t) = 1 - \frac{1}{\sqrt{1 - \xi^2}} \cdot e^{-\xi\omega_n t} \sin(\omega_n \sqrt{1 - \xi^2} t + \varphi)$$

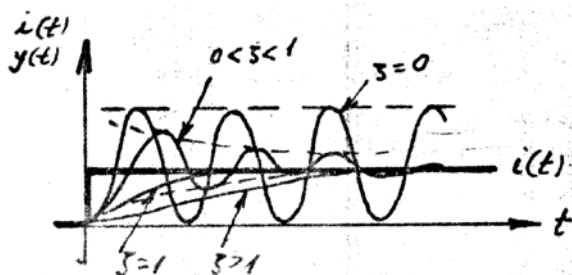
Funcție de ξ deosebim următoarele regimuri:

- $\xi = 0$ oscilatoriu întreținut $y(t) = 1 - \cos \omega_n t$
- $0 < \xi < 1$ oscilatoriu subamortizat $y(t) = 1 - \frac{1}{\sqrt{1 - \xi^2}} \cdot e^{-\xi\omega_n t} \sin(\omega_n \sqrt{1 - \xi^2} t + \varphi)$
- $\xi = 1$ aperiodic amortizat critic $y(t) = 1 - e^{-\omega_n t} (\omega_n t + 1)$

$$y(t) = 1 - \frac{1}{\sqrt{1 - \xi^2}} \cdot e^{-\xi\omega_n t} \operatorname{sh}(\omega_n \sqrt{1 - \xi^2} t + \varphi')$$

- $\xi > 1$ aperiodic supraamortizat

$$\varphi' = \operatorname{arctg} \frac{\sqrt{\xi^2 - 1}}{\xi}$$



b) $y_r(s) = \frac{1}{s^2}$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

<p><i>Domeniul</i> INGINERIA SISTEMELOR</p>	<p>INFLUENȚA COMPONENTELOR P, I și D DIN LEGEA DE COMANDĂ ASUPRA PERFORMANȚELOR UNUI S.R.A. Studiu de caz</p>	<p>22/3</p>
---	---	-------------

$$\varepsilon(s) = \frac{s + 2a}{s[(s + a)^2 + \omega^2]}$$

$$\varepsilon(t) = \frac{2a}{a^2 + \omega^2} + \frac{1}{\omega} e^{-at} \sin(\omega t + \varphi)$$

$$\varphi = 2 \operatorname{arc} \operatorname{tg} \frac{\omega}{a} - \pi$$

$$\varepsilon_s = \lim_{s \rightarrow 0} s \varepsilon(s) = \frac{2a}{a^2 + \omega^2} = \frac{F}{K} = \frac{2\xi}{\omega_n}$$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul INGINERIA SISTEMELOR	INFLUENȚA COMPONENTELOR P, I și D DIN LEGEA DE COMANDĂ ASUPRA PERFORMANȚELOR UNUI S.R.A. Studiu de caz	22/4 ₁
----------------------------------	---	-------------------

➤ $H_R(s) = K + K_1 s$ (PD)

$$H_b(s) = \frac{K + K_1 s}{Js^2 + Fs}$$

$$H_\varepsilon(s) = \frac{Js^2 + Fs}{Js^2 + (F + K_1)s + K} = \frac{s^2 + \frac{F}{J}s}{s^2 + \frac{F + K_1}{J}s + \frac{K}{J}} = \frac{s^2 + 2r\xi\omega_n s}{s^2 + 2r\xi\omega_n s + \omega_n^2}$$

$$\xi = \frac{F + K_1}{2\sqrt{KJ}} = \frac{F}{2\sqrt{KJ}} + \frac{K_1}{2\sqrt{KJ}} = \xi_p + \xi_D$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{K}{J}}$$

$$r = \frac{F}{F + K_1} \quad \text{cu} \quad \begin{matrix} 0 \\ (F=0) \end{matrix} \leq r \leq \begin{matrix} 1 \\ (K_1=0) \end{matrix} \Rightarrow F = \frac{rK_1}{1-r}$$

$$\frac{F}{J} = \frac{F}{\sqrt{J} \cdot \sqrt{J}} \cdot \frac{F + K_1}{F + K_1} \cdot \frac{2}{2} \cdot \frac{\sqrt{K}}{\sqrt{K}} = 2r\xi\omega_n$$

$$\frac{F + K_1}{J} = \frac{F + K_1}{\sqrt{J} \cdot \sqrt{J}} \cdot \frac{2}{2} \cdot \frac{\sqrt{K}}{\sqrt{K}} = 2\xi\omega_n$$

a) $y_r(s) = \frac{1}{s}$

$$\varepsilon(s) = \frac{s + 2r\xi\omega_n}{s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2}$$

$$\left| \begin{aligned} \varepsilon(t) &= \sqrt{\frac{4r\xi^2(r-1)+1}{1-\xi^2}} \cdot e^{-\xi\omega_n t} \sin\left(\omega_n \sqrt{1-\xi^2} t + \varphi\right) \\ \varphi &= \text{arc tg} \frac{\sqrt{1-\xi^2}}{(2r-1)\xi} \end{aligned} \right.$$

$$y(t) = 1 - \varepsilon(t)$$

$$\text{La } F = 0, r = 0 \Rightarrow \xi = \xi_0 \neq 0$$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul
INGINERIA SISTEMELOR

**INFLUENȚA COMPONENTELOR P, I și D DIN LEGEA
DE COMANDĂ ASUPRA PERFORMANȚELOR UNUI
S.R.A.
Studiu de caz**

22/4₂

Deosebim următoarele regimuri:

- $\xi = 0 \quad \varepsilon(t) = \cos \omega_n t$

- $0 < \xi < 1$

- $\xi = 1 \quad \varepsilon(t) = (1 + \omega_n t) e^{-\omega_n t}$

- $\xi > 1 \quad \varepsilon(t) = \sqrt{\frac{4r\xi^2(r-1)+1}{\xi^2-1}} e^{-\omega_n t} sh\left(\omega_n \sqrt{\xi^2-1} \cdot t + \varphi\right)$

$$\varphi' = \operatorname{arc\,th} \frac{\sqrt{\xi^2-1}}{(2r-1)\xi}$$

Se obține o amortizare bună și în absența lui F datorită acțiunii termenului derivativ.

Pentru a vedea modul cum dispozitivul de automatizare de tip PD acționează asupra procesului condus se va considera cazul particular de funcționare în regim critic:

$$\xi = 1 \quad \text{și} \quad F = 0 \quad (r = 0)$$

$$\xi = \xi_P + \xi_D = \xi_D = 1$$

$$\varepsilon(t) = e^{-\omega_n t} (\omega_n t + 1)$$

Mărimea de comandă:

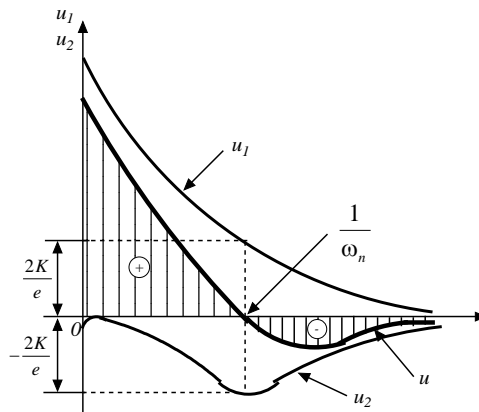
$$u(t) = u_1(t) + u_2(t) = K\varepsilon(t) + K_1 \frac{d\varepsilon(t)}{dt} = K \left[\varepsilon(t) + \frac{K_1}{K} \cdot \frac{d\varepsilon(t)}{dt} \right]$$

$$\frac{K_1}{K} = \frac{K_1}{\sqrt{K}\sqrt{K}} \cdot \frac{2}{2} \cdot \frac{\sqrt{J}}{\sqrt{J}} = \frac{K_1}{2\sqrt{KJ}} \cdot 2\sqrt{\frac{K}{J}} = \xi_D \cdot 2\sqrt{\frac{J}{K}} = \frac{2}{\omega_n}$$

$$u(t) = K \left[\varepsilon(t) + \frac{2}{\omega_n} \cdot \frac{d\varepsilon(t)}{dt} \right]$$

$$u_1(t) = K\varepsilon(t) = K(\omega_n t + 1)e^{-\omega_n t}$$

$$u_2(t) = \frac{2K}{\omega_n} (-\omega_n^2 t e^{-\omega_n t} - \omega_n e^{-\omega_n t} + \omega_n e^{-\omega_n t}) = -2K\omega_n t e^{-\omega_n t}$$



ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul
INGINERIA SISTEMELOR

**INFLUENȚA COMPONENTELOR P, I și D DIN LEGEA
DE COMANDĂ ASUPRA PERFORMANȚELOR UNUI
S.R.A.
Studiu de caz**

22/5₂

$$b) \quad y_r(s) = \frac{1}{s^2}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \varepsilon(s) = \frac{s + 2r\xi\omega_n}{s(s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2)} \\ \varepsilon(t) = \frac{2r\xi}{\omega_n} + \frac{\sqrt{2r\xi(r-1)+1}}{\omega_n\sqrt{1-\xi^2}} e^{-\xi\omega_n t} \sin(\omega_n\sqrt{1-\xi^2}t + \varphi) \\ \varphi = \arctg \frac{\sqrt{1-\xi^2}}{(2r-1)\xi} - \arctg \frac{\sqrt{1-\xi^2}}{-\xi} \end{array} \right.$$

$$\varepsilon_s = \frac{2r\xi}{\omega_n} \neq 0$$

Putem să ne fixăm ε_s la valoarea dorită prin alegerea convenabilă a produsului

$$r\xi = r(\xi_D + \xi_P) = \frac{F}{2\sqrt{KJ}}, \text{ deci alegând pe } F:$$

$$F_{imp}, \xi_{imp} \Rightarrow \xi_{imp} = \frac{F_{imp} + K_1}{2\sqrt{KJ}} \Rightarrow K_1 \text{ ca o consecință a alegerii erorii staționare dorite.}$$

$$\blacktriangleright H_R(s) = K + \frac{K_2}{s} \quad (PI)$$

$$H_b(s) = \frac{K + \frac{K_2}{s}}{Js^2 + Fs} = \frac{Ks + K_2}{s^2(Js + F)}$$

$$H_e(s) = \frac{s^2(Js + F)}{Js^3 + Fs^2 + Ks + K_2} = \frac{s^2 \left(s + \frac{F}{J} \right)}{s^3 + \frac{F}{J}s^2 + \frac{K}{J}s + \frac{K_2}{J}} = \frac{s^2(s + 2\xi\omega_n)}{s^3 + 2\xi\omega_n s^2 + \omega_n^2 s + S\omega_n^3}$$

$$\frac{F}{J} = 2\xi\omega_n$$

$$\frac{K}{J} = \omega_n^2$$

$$\frac{K_2}{J} = S\omega_n^2 \Rightarrow S = \frac{K_2\sqrt{J}}{K^{3/2}}$$

$$s^3 + 2\xi\omega_n s^2 + \omega_n^2 s + S\omega_n^3 = (s + g\omega_g)(s^2 + 2h\omega_g s + \omega_g^2)$$

$$\left. \begin{aligned} 2\xi\omega_n &= 2g\omega_g \\ \omega_n^2 &= \omega_g^2(2gh+1) \\ S\omega_n^3 &= h\omega_g^3 \end{aligned} \right\} \Rightarrow S, \omega_n, \xi = f(h, g, \omega_g)$$

$$\xi = \frac{2g+h}{2\sqrt{2gh+1}}; \quad \omega_g = \frac{1}{\sqrt{2gh+1}} \cdot \omega_n; \quad S = \frac{h}{\sqrt{(2gh+1)^3}}$$

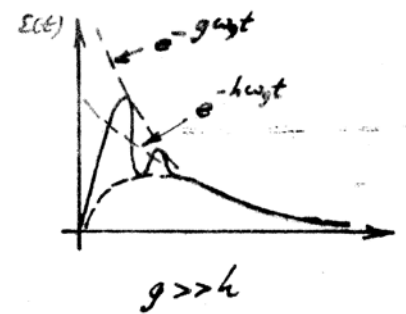
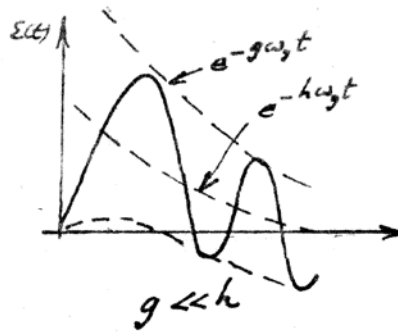
$$y_r(s) = \frac{1}{s}$$

$$\varepsilon(t) = Ae^{-h\omega_g t} + Be^{-g\omega_g t} \sin(\omega_g \sqrt{1-g^2} t + \varphi)$$

$$\varphi = \arctg \frac{2\sqrt{1-g^2}(\xi\omega_n \sqrt{g\omega_g})}{g(\sqrt{2g^2-1}-2g\omega_n)} - \arctg \frac{\sqrt{1-g^2}}{h\sqrt{g}}$$

$$A = \frac{h(h\omega_g - 2\xi\omega_n)}{\omega_g h(h-2g)+1}$$

$$B = \frac{\sqrt{[\omega_g g^2 - \omega_g(1-g^2) - 2\xi g \omega_n]^2 + 4(1-g^2)(\xi\omega_n - g\omega_g)^2}}{g\sqrt{(1-g^2)[h(h-2g)+1]}}$$



Amortizarea oscilațiilor se face după $T^{-1} = g\omega_g = \xi_{PI} = \xi\omega_n - \frac{S\omega_n^3}{2\omega_g^2} \leq \xi\omega_n = \xi_P$ în care egalitatea se

obține la $S=0$, deci $K_2=0$

$$\Rightarrow H_R(s) = K + K_1 s + \frac{K_2}{s} \quad (PID)$$

$$H_b(s) = \frac{K + K_1 s + \frac{K_2}{s}}{Js^2 + Fs}$$

$$H_\varepsilon(s) = \frac{s^2(Js + F)}{Js^3 + (F + K_1)s + Ks + K_2} = \frac{s^2(s + 2\xi\omega_n)}{s^3 + 2\xi\omega_n s^2 + \omega_n^2 s + S\omega_n^3}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{K}{J}}; \quad \xi = \frac{F + K_1}{2\sqrt{KJ}}; \quad r = \frac{F}{F + K_1}$$

$$\xi = \xi_P + \xi_D = \frac{F}{2\sqrt{KJ}} + \frac{K_1}{2\sqrt{KJ}}$$

ANALIZA și SINTEZA SISTEMELOR de REGLARE AUTOMATĂ

Domeniul
INGINERIA SISTEMELOR

**INFLUENȚA COMPONENTELOR P, I și D DIN LEGEA
DE COMANDĂ ASUPRA PERFORMANȚELOR UNUI
S.R.A.
Studiu de caz**

22/7₂

Dacă punem în evidență polii:

$$s_1 = -h\omega_g$$

$$s_{2,3} = -g\omega_g \pm j\omega_g\sqrt{1-g^2}$$

$$H_\varepsilon(s) = \frac{s^2(s + 2r\xi\omega_n)}{(s + h\omega_g)(s^2 + 2g\omega_g s + \omega_g^2)}$$

$$(g\omega_g)_{PID} = \xi\omega_n - \frac{S}{2} \cdot \frac{\omega_n^2}{\omega_g^2} = (\xi_P + \xi_D)\omega_n - \frac{S\omega_n^3}{2\omega_g^2}$$

Pentru:

$$S_D\omega_n \geq \frac{S}{2} \cdot \frac{\omega_n^3}{\omega_g^2}$$

se obține amortizarea mai bună ca la SRA de tip P, în condiții similare $(g\omega_g)_{PID} \geq (\xi_P\omega_n)_P$

Deoarece:

$$\xi_D = \frac{K_1}{2\sqrt{KJ}},$$

produsul $\xi_P\omega_n$ va fi: $\frac{K_1}{2\sqrt{KJ}} \geq \frac{K_1}{2K^{3/2}} \cdot \frac{J}{\omega_g^2}$ din care se poate obține valoarea raportului K_1/K_2 astfel

ca să satisfacă cele două inegalități de mai sus.

Bibliografie

- ILIESCU, St., S. - *Teoria reglării automate*, Ed. Proxima, București, 2006
- SAVANT, C., J. - *Calculul sistemelor automate*, Ed. Tehnică, București, 1977
- IONESCU, VI. - *Teoria sistemelor. Sisteme liniare*, EDP, București, 1985
- REUTER, M.,
ZACHER, S. - *Regelungstechnik für Ingenieure. Analyse, Simulation und Entwurf von Regelkreisen*, Vieweg, Brounschweig / Wiesbaden, 2002
- ILIESCU, St., S.,
OLTEAN Ecaterina - *Regelungstechnik I. Hilfsblätter*, Ed. Printech, București, 2001
- KOPELOVICI, A., P. - *Sisteme de reglare automată. Metode de calcul inginerești*, Ed. Tehnică, București, 1963
- DUMITRACHE, I.,
coordonator - *AUTOMATICA vol.I*, Ed. Academiei Române, București, 2009



UNIUNEA EUROPEANĂ



GUVERNUL ROMÂNIEI
MINISTERUL MUNCII,
FAMILIEI,
PROTECȚIEI SOCIALE ȘI
PERSOANELOR VÂRSTNICE
AMP OSDRU



Fondul Social
European
PO SDRU 2007-2013



Instrumente
Structurale
2007-2013



MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE

OIPO SDRU



UNIVERSITATEA
TEHNICĂ DE
CONSTRUCȚII DIN
BUCUREȘTI

Investește în oameni !

Proiect cofinanțat din FONDUL SOCIAL EUROPEAN

prin Programul Operațional Sectorial Dezvoltarea Resurselor Umane 2007 – 2013

Axa prioritară 1: „EDUCAȚIA ȘI FORMAREA PROFESIONALĂ ÎN SPIRIJINUL CREȘTERII ECONOMICE ȘI DEZVOLTĂRII SOCIETĂȚII BAZATE PE CUNOAȘTERE”

Domeniul major de intervenție 1.2 „Calitate în învățământul superior”

Cerere de propuneri de proiecte: nr. 86 „Universitate pentru viitor”

Titlul proiectului: *“Rețea națională de centre pentru dezvoltarea programelor de studii cu rute flexibile și a unor instrumente didactice la specializarea de licență și masterat, din domeniul Ingineria Sistemelor”*

Numărul de identificare al contractului: POSDRU/86/1.2/S/63806

Obiectivul general al proiectului – vizează “asigurarea unui învățământ superior de calitate și performant, în domeniul fundamental de studiu “Ingineria Sistemelor” – IS, în vederea consolidării unei gândiri structurate și flexibile, ameliorării rezultatelor învățării la nivel de sistem, dobândirii de cunoștințe și competențe adaptate cerințelor pieței muncii, prin restructurarea conținuturilor programelor de studii din domeniu, și prin conștientizarea factorilor economici de utilitatea sprijinirii inserției pe piața muncii a acestor absolvenți.”

Obiective specifice (OS)

OS 1 - "Identificarea necorelărilor dintre actuala curriculă și cerințele pieței muncii", sprijină intențiile promotorului proiectului de a constata care sunt eventualele necorelări între cerințele pieței muncii și oferta furnizorilor de educație în domeniul IS, în scopul identificării unor soluții și elaborării unor măsuri de implementare a acestora.

OS 2 – "Crearea unui plan de învățământ cu ajutorul unui Ghid curricular IS care va asigura formarea unor competențe compatibilizate la nivel european ale viitorilor specialiști IS", corespunde obiectivelor POS DRU prin elaborarea și adaptarea programelor de studiu pentru licență și masterat în domeniul IS cu ajutorul unor curricule îmbunătățite, în conformitate cu CNCIS și cu cerințele pieței muncii.

OS 3 - "Creșterea calității pregătirii studenților de la specializările IS în raport cu cerințele potențialilor angajatori, prin elaborarea și transpunerea în practica a unui proiect de curricula îmbunătățită".

OS 4 - "Promovarea parteneriatului între instituțiile de învățământ superior și actorii cheie relevanți în domeniul IS" - conduce la satisfacerea priorităților acestei cereri de propuneri de proiecte prin dezvoltarea și consolidarea unei rețele între universități, pe de o parte și actori cheie, relevanți pe piața muncii din domeniul IS (angajatori, patronate, asociații profesionale), pe de altă parte.

OS 5 – "Crearea unei rețele de 5 centre pentru cadrele didactice și studenții implicați în creșterea calității învățământului în Ingineria Sistemelor în România și în desfășurarea de bune practici la nivel național. "

OS 6 – "Realizarea unui portal online ca sursă de informare și documentare pentru profesorii și studenții care doresc, cât și ca un instrument modern și flexibil de comunicare, învățare și evaluare, stimularea cooperării și comunicării între studenți și chiar între studenți și elevii din licee în scopul atragerii acestora către domeniul IS"



UNIUNEA EUROPEANĂ



GUVERNUL ROMÂNIEI
MINISTERUL MUNCII,
FAMILIEI,
PROTECȚIEI SOCIALE ȘI
PERSOANELOR VÂRSTNICE
AMPOSDRU



Fondul Social
European
PO SDRU 2007-2013



Instrumente
Structurale
2007-2013



MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE

OIPO SDRU



UNIVERSITATEA
TEHNICĂ DE
CONSTRUCȚII DIN
BUCUREȘTI

Investește în oameni !

Proiect cofinanțat din FONDUL SOCIAL EUROPEAN prin Programul Operațional
Sectorial Dezvoltarea Resurselor Umane 2007 – 2013

Axa prioritară 1: „EDUCAȚIA ȘI FORMAREA PROFESIONALĂ ÎN SPRIJINUL
CREȘTERII ECONOMICE ȘI DEZVOLTĂRII SOCIETĂȚII BAZATE PE
CUNOAȘTERE”

Domeniul major de intervenție 1.2 „Calitate în învățământul superior”
Cerere de propuneri de proiecte: nr. 86 „Universitate pentru viitor”

Titlul proiectului:

*Rețea națională de centre pentru dezvoltarea programelor de studii cu
rute flexibile și a unor instrumente didactice la specializarea de licență și
masterat, din domeniul Ingineria Sistemelor.*

Numărul de identificare al contractului: **POSDRU/86/1.2/S/63806**

Beneficiar: Universitatea Tehnică de Construcții București

Manager de proiect: prof. univ. dr. Mariana Marinescu

Editat de Beneficiar – Universitatea Tehnică de Construcții București,
Editura CONSPRESS

Publicat la data : 13.05.2013

Conținutul acestui material nu reprezintă în mod obligatoriu poziția oficială a Uniunii Europene sau
a Guvernului României



Proiect cofinanțat din Fondul
Social European prin
Programul Operațional
Sectorial Dezvoltarea
Resurselor Umane 2007-2013



Investește în
OAMENI



MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE

MINISTERUL
EDUCAȚIEI
NAȚIONALE



UNIVERSITATEA
"POLITEHNICA"
DIN
BUCUREȘTI



UNIVERSITATEA TEHNICĂ
DIN
CLUJ-NAPOCA



UNIVERSITATEA TEHNICĂ
"GHEORGHE ASACHI"
DIN
IASI



UNIVERSITATEA
"POLITEHNICA"
DIN
TIMIȘOARA



SC ASTI AUTOMATION SRL