Caracterizarea matematica a sistemelor în domeniul operațional

# 3. CARACTERIZAREA SISTEMELOR ÎN DOMENIUL OPERAȚIONAL

Dependent de modul de tratare a timpului, caracterizarea matematică în domeniul operațional a SL (SLn) are la bază două transformări operaționale:

- transformarea Laplace, pentru cazul sistemelor cu timp continuu (-C),
- transformarea Laplace discretă, sau transformarea Z, pentru cazul sistemelor cu timp discret (-D).

Transformarea Laplace a fost tratată în unul din capitolele anterioare.

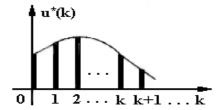
### 3.2. Transformarea Laplace discretă (transformarea Z)

**Definirea transformării** Z (este utilizată exclusiv în studiul SD-D). Dacă o funcție de timp (un șir)  $u^*(k) = \{u_k = u(k)\}_{k \in \mathbb{N}}, u^* \colon \mathbb{N} \to \mathbb{R} \text{ (fig.3.1)}$  are proprietatea:  $\exists M > 0 \quad \text{și} \quad \sigma_0 \geq 0 \quad (\sigma_0 \text{ - indice de creștere}) \quad \text{astfel încât}$   $|u_k| \leq M \cdot \sigma_0^k, \quad \forall k \in \mathbb{N},$ 

atunci ea admite o transformată Z definită prin relația ([P1], [D1], [V1]):

$$u(z) = Z\{u^{*}(k)\} = \sum_{k=0}^{\infty} u_{k} \cdot z^{-k}, \qquad (3.2.1)$$

cu u(z):  $\Delta_0 \to C$ , în care  $\Delta_0 = \{z \in C \mid |z| > \sigma_0\}$ , iar  $\sigma_0$  reprezintă tocmai raza de convergență a seriei din membrul drept al relației (3.2.1).



*Fig.3.1.* Secvența de valori u\*(k).

Prin analogie cazului cu timp continuu, u(z) este numită *imaginea* lui u(k) sau *transformata Laplace discretă* a lui u(k), iar u(k) *originalul* lui u(z) sau *şirul original* al lui u(z). Şirul original este marcat cu indicele superior "\*". *Transformarea Laplace discretă* este o aplicație liniară de la mulțimea șirurilor original la mulțimea funcțiilor complexe de variabilă complexă, care asociază

fiecărui șir original transformata sa Z. Funcția complexă de variabilă complexă u(z) este peste tot definită în exteriorul discului  $\Delta_0$  al planului complex.

Originalul u(k) poate fi calculat din u(z) utilizând relația de inversiune:

$$\mathbf{u}(\mathbf{k}) = Z^{1}\{\mathbf{u}(\mathbf{z})\} = \frac{1}{2\pi \mathbf{j}} \int \mathbf{u}(\mathbf{z}) \cdot \mathbf{z}^{\mathbf{n}-1} \, d\mathbf{s} , \quad \mathbf{c} > \sigma_{0} ,$$

$$(3.2.2)$$

Conturul (C) reprezintă o curbă închisă care include toate singularitățile lui f(z).

În tabelul 3.2 sunt sintetizate principalele proprietăți și teoreme referitoare la transformarea Z. În tabelul A.2.1 sunt prezentate sintetic principalele transformate Z utilizate în aplicațiile de conducere.

Tabelul 3.2. Propretățile de bază ale transformării Z.

Nr.	Proprietate	Enunţ
crt.		
1.	Liniaritate	$Z\{c_1f_k + c_2g_k\} = c_1f(z) + c_2g(z), \ \forall \ c_1, c_2 \in R$
2.	Teorema diferenței	$Z\{f_{k+1}-f_k\}=(z-1)f(z)-f_0$ ,
	originalului	$Z\{f_k - f_{k-1}\} = (1-z^{-1})f(z) - f_{-1}$ ,
3.	Teorema sumei	k 1
	originalului	$Z\{\sum f_i\} =f(z)$
		$i=0$ $1-z^{-1}$
4.	Teorema întârzierii	$Z\{f_{k-d}\} = z^{-d} f(z), d \in N^*$
5.	Teorema amortizării	$Z\{f_k e^{-akT}\} = f(z e^{aT}), a, T \in R$
6.	Transformata produsului	k k
	de convoluție (teorema lui	$Z\{\sum f_i g_{k-i} = Z\{\sum f_{k-i} g_k = f(z) \cdot g(z)\}$
	Borel)	$\overline{i=0}$ $\overline{i=0}$
7.	Teorema valorii iniţiale	Dacă există f <sub>0</sub> atunci:
		$f_0 = \lim (z-1)f(z)$
		$z\rightarrow\infty$
8.	Teorema valorii finale	Dacă există
		$f_{\infty}$ =lim $f_k$ atunci $f_{\infty}$ =lim $(z-1)f(z)$
		$k\rightarrow\infty$ $z\rightarrow1, z>1$

*Remarcă:* Relația de definiție (3.2.1) nu include perioada de eșantionate  $T_e$ . În tabelele de transformate Z, în expresiile transformatelor Z, este însă reflectată perioada de eșantionare.

Tabelul A.2.1. Tabel de transformate Z uzuale.

Nr. crt.	Funcția original	Transformata Z
	f(t)	$f(z) = Z\{f(kT_e)\}$
1.	δ(t)	1
		1
2.	σ(t)	
		$1-z^{-1}$
		$T_{e}z^{-1}$
3.	t • σ(t)	(1 -1)2
		$\frac{(1-z^{-1})^2}{T \cdot z^{-1}(1+z^{-1})}$
4.	$(t^2/2) \cdot \sigma(t)$	$I_{e}Z (I + Z)$
4.	(1/2) • 0(1)	$\frac{(1-z^{-1})^3}{}$
	-at	1
5.	e • σ(t)	
		$\frac{1 - \exp(-aT_c)z^{-1}}{T_c \exp(-aT_c)z^{-1}}$
	-at	$T_e \exp(-aT_e)z^{-1}$
6.	$t \cdot e \cdot \sigma(t)$	
		$\frac{(1 - \exp(-aT_e)z^{-1})^2}{(1 - \exp(-aT_e))z^{-1}}$
-	(1 -at) -(4)	$(1 - \exp(-aT_e))z^{-1}$
7.	$(1-e^{-at})\sigma(t)$	$(1 - z^{-1})(1 - \exp(-\alpha T)z^{-1})$
		$\frac{(1-z^{-1})(1-\exp(-aT_c)z^{-1})}{T_cz^{-1}} \frac{(1-\exp(-aT_c))z^{-1}}{(1-\exp(-aT_c))z^{-1}}$
8.	$[t-(1-e^{-at})/a]\sigma(t)$	1 eZ (1—CAP(-a1e))Z
0.		$(1-z^{-1})^2$ $(1-z^{-1})(1-\exp(-aT_e)z^{-1})$
	-at	$\frac{(1-z^{-1})^2  (1-z^{-1})(1-\exp(-aT_e)z^{-1})}{\exp(-aT_e)\sin(bT_e)z^{-1}}$
9.	e $\sin(bt)\sigma(t)$	<del>,</del>
		$N(z^{-1})$
		$N(z^{-1}) = 1 - 2\exp(-aT_e)\cos(bT_e)z^{-1} +$
		+exp(-2aT <sub>c</sub> )z <sup>-2</sup>
1.0	-at	$1-\exp(-aT_e)\sin(bT_e)z^{-1}$
10.	e $\cos{(bt)}\sigma(t)$	N/(-1)
		$N(z^{-1})$

În studiul sistemelor o secvență de valori u(k), k=0,1,..., se consideră obținută prin eșantionarea ideală a unui semnal continuu. Eșantionarea ideală se poate interpreta ca un proces de modulare a unei secvențe de impulsuri Dirac  $\delta^*(t)$ 

de către semnalul continuu, fig.3.2. Pe această bază, transformata Z se introduce ca transformată Laplace aplicată secvenței de valori aferente eșantioanelor,  $u^*(t)$ :

$$u^{*}(t) = \sum_{k=0}^{\infty} u(kT_{e})\delta(t-kT_{e}), \qquad \rightarrow \qquad u^{*}(s) = \sum_{k=0}^{\infty} u(kT_{e})e \qquad (3.2.3)$$

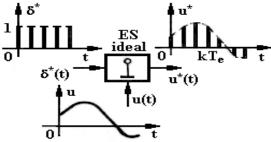


Fig.3.2. Interpretarea procesului ideal de eşantionare.

Cu substituţia:

$$sT_e$$
 $e = z$ 
 $sau$ 
 $e = z$ 
 $-sT_e$ 
 $= z$ 
, (3.2.4)

este regăsită relația (3.2.1) într-o altă formulare; z reprezintă anticiparea cu un pas de eșantionare iar  $z^{-1}$  reprezintă întârzierea cu un pas de eșantionare.

Cum sistemele evoluează cauzal numai în sensul  $trecut \rightarrow prezent \rightarrow viitor$ , prezintă interes mai mare explicitările în  $z^{-1}$ ,  $u(z^{-1})$ . Expresia  $u(z^{-1})$  se obține împărțind cu  $z^n$  atât numărătorul cât și numitorul expresiei raționale u(z); n este gradul polinomului de la numitorul lui u(z).

Observație: Originalul  $u^*(t)$  este o secvență de valori care nu caracterizează o funcție continuă unică. În fig.3.3, funcțiile de timp continuu  $u^{(1)}(t)$ ,  $u^{(2)}(t)$ ,  $u^{(3)}(t)$ , ..., sunt caracterizate în timp discret de o aceeași secvență de valori  $u^*(t)$ .

### 3.3. Semnale, secvențe și funcții de intrare deterministe tipice

În caracterizarea comportării sistemelor este utilizat răspunsul acestora la semnale (secvențe) de intrare deterministe considerate tipice. Utilizarea acestor semnale prezintă două avantaje:

- *în studiul analitic:* prin aceea că astfel de semnale prezintă caracterizări matematice relativ simple;
- practice: prin aceea că aceste semnale sunt ușor de generat și ușor reproductibile.

În unul din capitolele anterioare au fost discutate principalele semnale de funcții de intrare tipice. În continuare sunt enumerate și caracterizate principalele secvențe de funcții de intrare tipice.

- (b) Cazul secvențelor în timp discret. Secvențele cu variație polinomială de ordin redus și funcțiile aferente sunt prezentate în fig.3.7 și au transformatele  $Z\{\}$  detaliate în tabelele de transformate.
- ♦ Secvența de impulsuri unitate (treapta unitate), (a):

$$\sigma^*(t) = 1^*(t) = \sum_{\tau=0}^{\infty} \delta(t-\tau) ; \qquad (3.3.7)$$

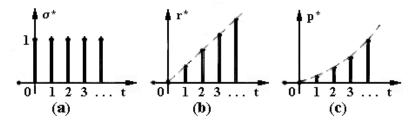


Fig.3.7. Secvențe de intrare treaptă, rampă și parabolă unitate.

♦ Secvența de impulsuri rampă unitate, (b):

$$r^*(t) = \sum_{\tau=0}^{\infty} \tau \delta(t-\tau);$$
 (3.3.8)

♦ Secvența de impulsuri parabolă unitate, (c):

$$p^{*}(t) = \sum_{\tau=0}^{\infty} (\tau^{2}/2)\delta(t-\tau); \qquad (3.3.9)$$

Semnalele și secvențele treaptă, rampă sau parabolă neunitate sunt obținute apoi în baza relațiilor:

$$\begin{array}{lll} u(t) = u_{\infty}\sigma(t) \; , & u^{*}(t) = u_{\infty}\sigma^{*}(t) \; , \\ u(t) = u_{\infty}r(t) \; , & u^{*}(t) = u_{\infty}r^{*}(t) \; , \\ u(t) = u_{\infty}p(t) \; , & u^{*}(t) = u_{\infty}p^{*}(t) \; . \end{array} \eqno(3.3.10)$$

Semnalul/secvența treaptă este utilizat(ă) în studiul **SRA** cu referință constantă. În cazul sistemelor stabile, în urma variației treaptă a intrarilor în sistem se stabilește (la  $t \to \infty$ ) un regim denumit regim staționar constant (RSC).

### Caracterizarea matematica a sistemelor în domeniul operațional

- C. Funcții și semnale secvențe de intrare cu variație armonică în timp (definire separată în cazul continuu și cel discret).
- (a) Cazul cu timp continuu. A fost tratat în unul din capitolele anterioare
- **(b)** Cazul cu timp discret. Secvența sinusoidală este semnalul armonic de bază (fig.3.8-b), definită conform relației:

$$u^{*}(t) = \{u_{m}sin(\omega t + \varphi_{0})\}|$$

$$|t = kT_{c}$$
(3.3.12)

ea este eșantionata semnalului continuu;  $\{u_m, \omega, T, f, \phi_0\}$  au aceeași semnificație.

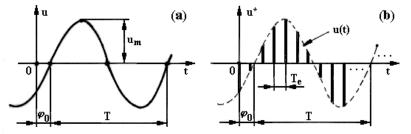


Fig.3.8. Semnal sinusoidal (a) și secvența sinusoidală (b).

Pentru caracterizarea "completă" a informației cuprinse într-un semnal sinusoidal u(t) pe baza eșantioanelor  $u^*(t)$ , perioada de eșantionare  $T_e$  trebuie să satisfacă cerințele **teoremei eșantionării**, sintetizabilă prin condiția:

$$T_e < (1/2)T$$
 (3.3.13)

**Regimul permanent armonic** reprezintă *regimul permanent* care se stabilește într-un sistem (stabil) ca urmare aplicării unui semnal / secvență armonică. Acest regim poate oferi suport pentru studiul analitic și experimental al sistemelor în *domeniul pulsație* sau *frecvență*.

# 3.5. MM în domeniul operațional: funcția de transfer, matricea de transfer

- A. Cazul sistemelor cu timp continuu (SD-C). A fost tratat în unul din capitolele anterioare.
- **B.** Cazul sistemelor cu timp discret (SD-D). Se consideră un sistem liniar invariant cu timp discret, **monovariabil**, aflat în condiții inițiale nule și caracterizat prin MM-II de forma (1.4.3), în care pentru generalizare s-a admis că m = n:

$$\begin{aligned} a_n y(k+n) + a_{n-1} y(k+n-1) + \ldots + a_1 y(k+1) + a_0 y(k) &= \\ &= b_n u(k+n) + b_{n-1} u(k+n-1) + \ldots + b_1 u(k+1) + b_0 u(k) \;. \end{aligned} \tag{3.5.13}$$

### Caracterizarea matematica a sistemelor în domeniul operațional

Aplicând transformarea Laplace discretă (Z) celor doi membri ai relației (3.5.13) și ținând seama de faptul că sistemul se află în condiții inițiale nule:

$$\mathbf{\psi}_0 = (\mathbf{u}_0, \mathbf{u}_{-1}, \dots, \mathbf{u}_{-(n-1)}; \mathbf{y}_0, \mathbf{y}_{-1}, \dots, \mathbf{y}_{-(n-1)}) = \mathbf{0},$$
 (3.5.14)

precum și de proprietățile sintetizate în tabelul 3.2, se obține:

$$a_n z^n y(z) + \dots + a_1 z y(z) + a_0 y(z) =$$

$$= b_n z^n u(z) + \dots + b_1 z u(z) + b_0 u(z) . \tag{3.5.15}$$

Prin separarea variabilei y(z) ca funcție de u(z) rezultă:

$$y(z) = \frac{b_n z^n + \dots + b_1 z + b_0}{a_n z^n + \dots + a_1 z + a_0} \bullet u(z) . \tag{3.5.16}$$

Relația (3.5.16) permite introducerea noțiunii (prin definiție) de *funcție de transfer în z* (f.d.t. în z) aferentă SD-D, H(z), sub forma:

$$H(z) = \frac{y(z) \mid}{u(z) \mid \psi_0 = 0} = \frac{B(z)}{A(z)} = \frac{b_n z^n + \ldots + b_1 z + b_0}{a_n z^n + \ldots + a_1 z + a_0} \;. \quad \text{si} \qquad y(z) = H(z) \cdot u(z) \;. \quad (3.5.17)$$

În cazul SD-D multivariabile, se va defini matricea de transfer în z:

$$\mathbf{H}(z) = [H_{ji}(z)] | = | H_{jl}(z) \dots H_{jr}(z) |,$$

$$|j=1,\dots,q| | \dots$$

$$|i=1,\dots,r| \vdash H_{ql}(z) \dots H_{qr}(z)$$
(3.5.18)

în care:

$$\begin{split} H_{ji}(z) &= \frac{y_j(z) \mid}{u_i(z) \mid \psi_0 = 0, \ j = 1 \dots q, \ i = 1 \dots r, \ u_k = 0, \ k \neq i \ . \\ respectiv: \\ y(z) &= H(z) u(z) \ . \end{split} \tag{3.5.19}$$

**Observații.** 1. Analogia relațiilor (3.5.5) și (3.5.17) permite *caracterizarea într-o formă unitară* a ambelor f.d.t. (categorii de SD), ca fiind:

$$H(\lambda) = \frac{y(\lambda)}{u(\lambda)} \Big|_{\begin{subarray}{c} \begin{subarray}{c} \begin{subarray}{c}$$

#### Caracterizarea matematica a sistemelor în domeniul operațional

în care:

$$\lambda = \begin{cases} s, & \text{pentru cazul SL-C} \\ , & \\ z, & \text{pentru cazul SL-D}. \end{cases}$$
 (3.5.21)

Generalizarea are avantaje în formalizarea matematică unitară a SL-C și SL-D.

2. Numitorul f.d.t.,  $A(\lambda)$ , este *polinomul caracteristic al SL*; rădăcinile ecuației caracteristice:

$$A(\lambda) = 0 \rightarrow a_n \lambda^n + ... + a_1 \lambda + a_0 = 0,$$
 (3.5.22)

poartă denimirea de *polii sistemului* și se notează cu  $p_v$ , v = 1,...n; gradul n al polinomului caracteristic definește *ordinul sistemului*.

3. Rădăcinile numărătorului f.d.t.:

$$B(\lambda) = 0 \rightarrow b_n \lambda^n + ... + b_1 \lambda + b_0 = 0,$$
 (3.5.23)

poartă denumirea de *zerourile sistemului* și se notează cu  $z_{\mu}$ ,  $\mu = 1,...m$ .

- 4. Polii și zerourile unui sistem se denumesc *puncte critice* ale sistemului. În baza repartiției în planul complex a polilor și zerorurilor unui sistem pot fi apreciate proprietățile sistemului. Astfel [B2]:
- repartiția polilor va avea implicații asupra stabilității și asupra comportării de regim dinamic a sistemului;
- repartiția zerourilor va avea implicații numai asupra comportării de regim dinamic a sistemului.

În baza repartiției poli-zerouri este posibil un studiu eficient al proprietăților sistemului [D1]. Prin explicitarea polilor și zerourilor, f.d.t. (3.5.20) este scrisă astfel:

$$H(\lambda) = \frac{\prod_{\mu=1}^{m} (\lambda - z_{\mu})}{\sum_{\nu=1}^{n} (\lambda - p_{\nu})}.$$

$$(3.5.24)$$

C. Calculul răspunsului sistemelui aflat în condiții inițiale nule. În baza relației (3.5.17) poate fi calculat răspunsul sistemului la un semnal de intrare cunoscut sau la o secvență de intrare cunoscută.

a) Cazul SL-C (continuu). A fost tratat în unul din capitolele anterioare.

#### Caracterizarea matematica a sistemelor în domeniul operațional

Originalul y(t) (răspunsul în domeniul timp) se obține apoi în forma:

*b) Cazul SL-D (discret)*. Se consideră SL cu f.d.t. H(z) cunoscută; având secvența de intrare u\*(k) cunoscută (este șir original):

$$u^{*}(k) = \begin{cases} 0, & \text{pentru } k < 0, \\ u(k), & \text{pentru } k \ge 0, \end{cases}$$

$$(3.5.27)$$

și acceptând că aceasta admite o transformată Z, expresia operațională a ieșirii (răspusul în operațional al sistemului), y(z), se poate calcula utilizând relația (3.5.17). Apoi, răspunsul în domeniul timp al sistemului y(k) (secvența de ieșire) eeste obținut în forma:

$$y(k) = Z^{1} \{y(z)\} = \dots$$
 (din tabele de transformate). (3.5.35)

# 3.6. Legătura dintre MM-ISI și MM-II aferente unui SLI

Între cele două MM ale unui același SLI se pot realiza conexiuni care în operațional, cu utilizarea variabilei comune λ, pot fi scrise unitar pentru:

operațional, cu utilizarea variabilei comune 
$$\lambda$$
, pot fi scrise unitar pentru:

$$\begin{cases}
s, \text{ pentru sistemelor liniare cu timp continuu, SD-C} \\
\lambda = \begin{cases}
z, \text{ pentru sistemele liniare cu timp discret, SD-D.}
\end{cases}$$
(3.6.1)

- Cazul SLI monovariabil în timp continuu a fost tratat în unul din capitolele anterioare.
- Cazul SLI în timp discret, caracterizat de MM-ISI de forma:

$$\mathbf{x}_{k+1} = \mathbf{A} \cdot \mathbf{x}_k + \mathbf{b} \cdot \mathbf{u}_k , \qquad \qquad \mathbf{y}_k = \mathbf{c}^{\mathrm{T}} \cdot \mathbf{x}_k . \qquad (3.6.6)$$

Se aplică transformarea Z pentru  $\mathbf{x}_0 = \mathbf{0}$  si se obține:

$$\mathbf{z} \cdot \mathbf{x}(\mathbf{z}) = \mathbf{A} \cdot \mathbf{x}(\mathbf{z}) + \mathbf{b} \cdot \mathbf{u}(\mathbf{z}), \qquad \mathbf{y}(\mathbf{z}) = \mathbf{c}^{\mathsf{T}} \cdot \mathbf{x}(\mathbf{z}). \tag{3.6.7}$$

În final, se obține expresia f.d.t. în z:

$$H(z) = \mathbf{c}^{T} (z\mathbf{I} - \mathbf{A})^{-1} \mathbf{b} = \mathbf{c}^{T} \underline{\qquad \qquad \mathbf{b} = \mathbf{c}^{T}},$$

$$\det(z\mathbf{I} - \mathbf{A}) \qquad A(z)$$

$$(3.6.8)$$

cu:

$$A(z) = \det(z\mathbf{I} - \mathbf{A}) . \qquad B(z) = \mathbf{c}^{\mathrm{T}} \mathrm{adj}(z\mathbf{I} - \mathbf{A}) \mathbf{b} , \qquad (3.6.9)$$

În explicitarea generală (variabila λ), f.d.t. are expresia:

$$H(\lambda) = \mathbf{c}^{\mathrm{T}} (\lambda \mathbf{I} - \mathbf{A})^{-1} \mathbf{b}. \tag{3.6.10}$$

#### Caracterizarea matematica a sistemelor în domeniul operațional

### 3.7. Scrierea MM cu timp discret în întârzieri

Valoarea ieșirii de la moment actual,  $y_k$ , este determinată de valoarea intrării de la momentul actual,  $u_k$  și evenimente de la momente trecute  $\{y_{k-1}, y_{k-2}, ..., u_{k-1}, u_{k-2}, ...\}$ . Atunci, în locul variabilei z, care reprezintă anticiparea cu o perioadă de eșantionare devine utilă utilizarea variabilei întârziere cu o perioadă de eșantionare, notată cu  $z^{-1}$ . Ca urmare, în f.d.t. (3.5.17), scrisă sub forma (mai generală, cu m = n):

$$H(z) = \frac{b_n z^n + b_{n-1} z^{n-1} + \ldots + b_1 z + b_0}{a_n z^n + a_{n-1} z^{n-1} + \ldots + a_1 z + a_0},$$
(3.7.1)

înmulțind atât numărătorul cât și numitorul cu z<sup>-n</sup>, se obține:

$$H(z^{-1}) = \frac{b_{n} + b_{n-1}z^{-1} + \dots + b_{1}z^{-(n-1)} + b_{0}z^{-n}}{a_{n} + a_{n-1}z^{-1} + \dots + a_{1}z^{-(n-1)} + a_{0}z^{-n}} = \frac{y(z^{-1})}{u(z^{-1})} = \frac{! \ y(z)}{u(z)}.$$
(3.7.2)

Corespunzător, se poate explicita în operațional:

$$\begin{aligned} a_n y(z) + a_{n-1} z^{-1} y(z) + \ldots + a_1 z^{-(n-1)} y(z) + a_0 z^{-n} y(z) &= \\ &= b_n u(z) + b_{n-1} z^{-1} u(z) + \ldots + b_1 z^{-(n-1)} u(z) + b_0 z^{-n} u(z) \,. \end{aligned} \tag{3.7.3}$$

În baza proprietăților transformării Z (tabelul 3.2), se obține originalul:

$$a_{n}y(k) + a_{n-1}y(k-1) + \dots + a_{1}y(k-n+1) + a_{0}y(k-n) =$$

$$= b_{n}u(k) + b_{n-1}u(k-1) + \dots + b_{1}u(k-n+1) + b_{0}u(k-n);$$
(3.7.4)

împărțind cu  $a_n$  și separând valoarea actuală a ieșirii,  $y_k = y(k)$  se obține:

$$y_k = -\left(a_{n-1}/a_n\right)y_{k-1} - \ldots - \left(a_0/a_n\right)y_{k-n} + \left(b_n/a_n\right)u_k + \left(b_{n-1}/a_n\right)u_{k-1} + \ldots + \left(b_0/a_n\right)u_{k-n} \;, \tag{3.7.5}$$
 în care s-a utilizat notația:

$$y_{k-n} = y(k-n), \dots, u_{k-n} = u(k-n).$$
 (3.7.6)

Dacă se notează coeficienții normați cu aceeași variabilă, în forma:

$$a_{\nu} = a_{\nu}/a_{n}$$
,  $b_{\mu} = b_{\mu}/a_{n}$ ,  $\nu = 0, ..., n-1$ ,  $\mu = 0, ..., n$ , (3.7.7)

atunci se obține explicitarea MM cu timp discret ca ecuație recurentă:

$$y_k = -a_{n-1}y_{k-1} - \dots - a_0y_{k-n} + b_nu_k + b_{n-1}u_{k-1} + \dots + b_0u_{k-n}.$$
(3.7.8)

Interpretarea relației (3.7.8): valoarea actuală a ieșirii  $y_k$  se obține pe baza valorii actuale a intrării  $u_k$  și a valorilor trecute ale intrării  $u_{k-\mu}$  și ieșirii  $y_{k-\nu}$ ,  $\mu,\nu=1...n-1$ .

În cazul în care m<n, relația (3.5.17) se explicitează în forma: m = n - d sau n = m + d, atunci (3.7.1) și (3.7.2) se pot rescrie în formele:

### Caracterizarea matematica a sistemelor în domeniul operațional

$$H(z) = \frac{b_{m}z^{m} + b_{m-1}z^{m-1} + \dots + b_{1}z + b_{0}}{a_{n}z^{n} + a_{n-1}z^{n-1} + \dots + a_{1}z + a_{0}},$$
(3.7.10)

respectiv, prin înmulţirea cu z<sup>-n</sup>/z<sup>-n</sup> se obţine:

H(z<sup>-1</sup>) = 
$$\frac{b_{m} + b_{m-1}z^{-1} + \dots + b_{1}z^{-(m-1)} + b_{0}z^{-m}}{a_{n} + a_{n-1}z^{-1} + \dots + a_{1}z^{-(n-1)} + a_{0}z^{-n}} \cdot z^{-d} = \frac{y(z)}{u(z)}.$$
(3.7.11)

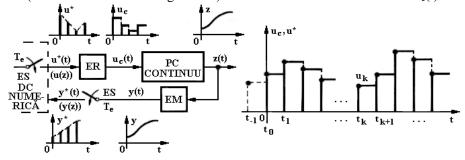
Factorul  $z^{-d}$  caracterizeaza "întârzierea cu d paşi" a intrării în raport cu ieşirea actuală; într-adevăr, din relația (3.7.11) rezultă (cu  $a_n=1$ ):

$$y_k = -a_{n-1}y_{k-1} - \dots - a_1y_{k-n+1} - a_0y_{k-n} + b_nu_{k-d} + b_{n-1}u_{k-d-1} + \dots + b_0u_{k-d-m+1} + b_0u_{k-d-m} . (3.7.12)$$

# 4. CALCULUL MODELULUI MATEMATIC ÎN TIMP DISCRET AFERENT UNUI SISTEM ÎN TIMP CONTINUU

# 4.1. Elementul de reţinere (Zero Order Hold, ZOH)

În conducerea numerică a proceselor, eșantioanele comenzii date de DC numerică la momentele de timp  $t_k$ = $kT_e$ , u\*(t), se aplică PC, fig.4.1, peste modulul ER (convertor numeric-analogic CAN) care realizează semnalul continuu  $u_c$ (t).



**Fig.4.1.** Construirea semnalului continuu  $u_c(t)$  din secvența  $u^*(t)$ .

Cea mai uzuală modalitate de realizare a lui  $u_c(t)$  se obține prin *reținerea* valorii eșantionului de la momentul curent,  $u_k$ , pe întrega durată a perioadei de eșantionare  $T_e$ ; in acest caz, expresia lui  $u_c(t)$  se poate explicita în forma:

$$u_{c}(t) = \sum_{k=0}^{\infty} u(kT_{e})[\sigma(t-kT_{e}) - \sigma(t-(k+1)T_{e})], \qquad (4.1.1)$$

Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

în care

$$u_{c}(s) = \sum_{k=0}^{\infty} u(kT_{e}) \begin{bmatrix} -skT_{e} & 1 & -s(k+1)T_{e} \\ s & - & -e \end{bmatrix}.$$

$$(4.1.2)$$

Prin reordonare rezultă:

$$u_{c}(s) = \frac{1 - e^{-sT_{e}}}{s} \sum_{k=0}^{-skT_{e}} u(kT_{e})e \qquad (4.1.3)$$

În membrul drept al relației (4.1.3) se pot delimita factorii:

$$u^{*}(s) = \sum_{k=0}^{\infty} u(kT_{e})e$$

$$u^{*}(s) = \sum_{k=0}^{\infty} u(kT_{e})e$$

$$u^{*}(s) = \frac{1-e}{s}$$

Factorul (a) reprezintă imaginea Laplace a secvenței de valori  $u^*(t)$  și factorul (b) reprezintă *f.d.t.* în s aferentă *elementului de reținere* (ER).  $H_{ER}(s)$  nu este o formă rațională, ceea ce îngreunează utilizarea ei in calculele analitice. În conexiunea  $u^*(t) \rightarrow (ER + PC) \rightarrow y(t)$ , *f.d.t. continuă a PC extins cu ER* devine:

$$H_{EPC}(s) = H_{ER}(s) H_{PC}(s) = \frac{1 - e^{-sT_e}}{s} H_{PC}(s)$$
 (4.1.5)

Observație: În situațiile în care valoarea lui T<sub>e</sub> este suficient de mică în raport cu constantele de timp ale PC, în prezența CAN (ES+ER) se poate obține o caracterizare continuă convenabilă a PC extins cu ER, de forma:

$$H_{EPC}(s) \approx H_{PC} e$$
 sau  $H_{EPC}(s) \approx \frac{1}{1 + sT_c/2} H_{PC}(s)$ . (4.1.6)

Justificarea relației (4.1.6) poate fi găsită relativ ușor prin tratarea în domeniul pulsație.

# 4.2. F.d.t. în z aferentă conexiunii {eşantionator + element de reținere + proces condus + eşantionator} (prescurtat ER+PC)

Conexiunea serie (fig.4.1) {eșantionator + element de reţinere + proces condus + eșantionator}, notată cu {ES+ER+PC+ES}, caracterizează *procesul condus văzut -la momente discrete ale timpului* – de catre echipamentul de conducere numerică.

La determinarea f.d.t.  $H_{EPC}(z)$  se pleacă de la relația (4.1.6) în care se scrie:

Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

$$H_{EPC}(z) = Z\{L^{-1}\{H_{EPC}(s)\}| \}$$
 (4.2.1)

Ținând seama de faptul că z reprezintă anticiparea cu o perioadă de eșantionare, se obține:

$$H_{EPC}(z) = \frac{z - 1}{z} Z\{L^{-1}\{-H_{PC}(s)\}| \} .$$

$$|t = kT_{c}|$$
(4.2.2)

În cazurile de interes practic în care  $H_{PC}(s)$  are forme raționale,  $H_{PC}(s)/s$  se poate descompune în fracții simple, de exemplu sub forma:

$$\frac{1}{S} H_{PC}(s) = \frac{\beta_0}{S} + \sum_{i=1}^{n} \frac{\beta_i}{S + \alpha_i}$$
 (4.2.3)

(pentru simplificare, în (4.2.3) s-a acceptat că polinomul A(s) are polii reali și distincți). Corespunzător, se obține:

$$H_{EPC}(z) = \frac{z - 1}{z} \left\{ \frac{z \beta_0}{z - 1} + \sum_{i=1}^{n} \frac{z \beta_i}{z - exp(-\alpha_i T_e)} \right\}, \qquad (4.2.4)$$

sau, în forma în  $z^{-1}$ :

$$H_{EPC}(z^{\text{-}1}) = (1 - z^{\text{-}1}) \left\{ \frac{\beta_0}{1 - z^{\text{-}1}} + \sum_{i=1}^{n} \frac{\beta_i}{1 - \exp(-\alpha_i T_e) z^{\text{-}1}} \right\}. \tag{4.2.5}$$

Parametrul  $\alpha_i$  reprezintă inversul unei constante de timp:  $\alpha_i = 1/T_1$ , i = 1,... n.

Dacă f.d.t.  $H_{PC}(s)$  are și rădăcini complex conjugate, în relația (4.2.3) se va utiliza relația specifică:

$$Z\{L^{-1}\{\frac{s+a}{(s+a)^2+b^2}\}\} = \frac{1-\exp(-aT_e)\cos(bT_e)z^{-1}}{1-2\exp(-aT_e)\cos(bT_e)z^{-1}+\exp(-2aT_e)z^{-2}}.$$
 (4.2.6)

Valoarea coeficientului  $\exp(-T_e/T_i)$ , i=1,... n, va depinde de valoarea lui  $T_e$ ; altfel spus, pentru un PC continuu, având  $H_{PC}(s)$  cu constantele de timp  $\{T_1, T_2, ...\}$ , coeficienții MM cu timp discret  $H_{PC}(z)$  vor depinde de valoarea perioadei de eșantionare  $(T_e)$ . În consecință, *orice schimbare a perioadei de eșantionare*  $T_e$  va implica recalcularea coeficienților MM cu timp discret.

*Observație*: Omiterea elementului de reținere ER în calculul f.d.t. în z aferentă PC conduce la falsificarea rezultatelor.

Exemplul 4.1: Să se determine f.d.t. în z aferentă PC extins cu ER cunoscând:

# Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

$$H_{PC}(s) = \frac{1}{s(1+s)}$$
, la o perioadă de eșantionare preconizată  $T_e = 1$  sec. (4.2.7)

Soluție: În baza relației (4.2.3) se scrie:

$$H_{EPC}(z) = \frac{z - 1}{z} Z\{L^{-1}\{\frac{1}{s}, \frac{k}{s \ s(1+s)}\}\}, \qquad (4.2.8)$$

în care expresia în "s" se descompune în forma:

$$\frac{k}{s^2(1+s)} = k\left[\frac{1}{s^2} - \frac{1}{s} + \frac{1}{1+s}\right]. \tag{4.2.9}$$

Prin utilizarea tabelelor de transformate se obține:

$$H_{EPC}(z) = k \frac{z - 1}{z} \left[ \frac{T_e z}{(z - 1)^2} - \frac{z}{z - 1} + \frac{z}{z - exp(-T_e)} \right] = \frac{b_1 z + b_0}{a_2 z^2 + a_1 z + a_0}$$

Pentru  $T_e = 1$  sec, rezultă valorile numerice:

$$\begin{array}{lll} a_0 = 0.367879 \; , & a_1 = -1.367879 \; , & a_2 = 1 \; , \\ b_0 = 0.26424 \; , & b_1 = 0.367879 & . \end{array} \label{eq:a0} \tag{4.2.10}$$

*Exemplul 4.2*: Să se studieze influența valorii lui  $T_e$  asupra coeficienților f.d.t.  $H_{EPC}(z)$  pentru PC caracterizat prin f.d.t.:

$$H_{PC}(s) = \frac{1}{(1+5s)(1+7.5s)(1+10s)}$$
, pentru  $T_c = 2$ ; 6; 12 sec. (4.2.11)

Soluție: Urmând calea descrisă anterior se obține:

$$H_{EPC}(z^{-1}) = \frac{b_2 + b_1 z^{-1} + b_0 z^{-2}}{1 + a_2 z^{-1} + a_1 z^{-2} + a_0 z^{-3}} z^{-1}.$$
 (4.2.12)

Valorile coeficienților astfel calculați sunt prezentate în tabelul 4.1. Analiza valorilor calculate si a tendințelor in modificarea acestora la modificarea lui  $T_e$  este deosbit de importantă.

Pe baza exemplului prezentat pot fi formulate câteva concluzii generale privind influența perioadei de eșantionare  $T_e$  asupra valorii coeficienților f.d.t. în z pentru o f.d.t.  $H_{PC}(s)$  bine precizată:

- Odată cu creșterea lui T<sub>e</sub>, valoarea absolută a coeficienților a<sub>v</sub> scade;
- Odată cu creşterea lui T<sub>e</sub>, valoarea absolută a coeficienților b<sub>μ</sub> creşte;

# Curs 6 Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

Coeficient \ T <sub>e</sub>	$T_e = 2$	$T_e = 6$	$T_{e} = 12$
$a_2$	-2.25498	-1.2993	-0.59381
$a_1$	1.68932	0.54723	0.10645
$a_0$	-0.42035	-0.07427	-0.00552
$1 + \sum_{\nu=1}^{3} a_{\nu}  (a)$	0.01399	0.17362	0.50712
v=1	0.01399	0.17302	0.50/12
b <sub>2</sub>	0.00269	0.05108	0.22608
<b>b</b> <sub>1</sub>	0.00926	0.1086	0.26433
$b_0$	0.00186	0.01391	0.02672
$\sum_{\mu=0}^{3} b_{\mu} \qquad (b)$	0.01399	0.017362	0.50713
$ \begin{array}{c c} 3 & 3 \\ (\sum b_{\mu})/(1 + \sum a_{\nu}) & (c) \\ \mu = 0 & \nu = 1 \end{array} $	1	1	1

 Odată cu creşterea lui T<sub>e</sub>, valorile sumelor (a) şi (b) cresc dar raportul (c) rămâne constant, egal cu coeficientul de transfer al PC continu,

$$\begin{array}{ccc} 3 & 3 \\ (\sum b_{\mu})/(1 + \sum a_{\nu}) = k = H_{PC}(s) \mid \\ \mu = 0 & \nu = 1 & \mid s = 0 \end{array}.$$

• La creșterea excesivă a lui T<sub>e</sub>, se manifestă tendințele următoare (general valabile):

(1): 
$$|a_0| \ll |\sum_{\nu=1}^{3} a_{\nu}|$$
 , (2):  $|b_0| \ll |\sum_{\mu=1}^{3} b_{\mu}|$  ,

adică are loc creșterea excesivă a lui T<sub>e</sub> apare tentația reducerii ordinului sistemului.

Efectuarea unei astfel de reduceri nu este recomandată întrucât între momentele de eșantionare sistemul inițial (neredus) și cel redus vor avea comportări net diferite; ele se comportă *aproape identic* numai în momentele de eșantionare. În tabelul 4.2. sunt prezentate f.d.t. în z aferente unor procese de ordin redus (benchmark) frecvente în aplicațiile industriale.

Mai este de remarcat faptul că, în cazul PC multivariabil, fiecare canal de comandă va fi prevăzut cu modul ZOH (CNA) și comanda continuă  $u_{c,i}$  va fi

### Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

construită din secvența de comandă  $u_i^*(t)$  prin reținere. D.p.d.v.d. al calculelor MM cu timp discret acestea se efectuează pentru fiecare canal în parte.

# 4.3. Determinarea MM-ISI discret aferent legăturii {ER+PC}. Conversia MM-ISI

Se consideră cazul PC caracterizat prin MM-ISI de forma:

$$\mathbf{x}'(t) = \mathbf{A} \cdot \mathbf{x}(t) + \mathbf{b} \cdot \mathbf{u}(t)$$
, cu  $\mathbf{x}_0 - \text{cunoscut}$ , (4.3.1)  
 $\mathbf{y}(t) = \mathbf{c}^{\mathsf{T}} \cdot \mathbf{x}(t)$ ,

precedat de un ER (fig.4.1). Soluția acestui sistem de ecuații diferențiale este:

$$\mathbf{x}(t) = \mathbf{e} \qquad \mathbf{x}_0 + \int_0^t \mathbf{e} \quad \mathbf{b} \ \mathbf{u}(\tau) d\tau \ . \tag{4.3.2}$$

Integrând pe un interval  $\Delta t = [(k+1)T_e, kT_e]$ , se obţine:

$$\mathbf{x}((k+1)T_e) = \mathbf{e} \cdot \mathbf{x}(kT_e) + \int_{kT_e}^{(k+1)T_e} \mathbf{e} \cdot \mathbf{b} u(\tau) d\tau \quad . \tag{4.3.3}$$

Expresia lui  $u(\tau)$  este construită prin reținerea comenzii pe fiecare pas de eșantionare; ca urmare, rezultă în final:

$$\int_{c}^{(k+1)T_{e}} \mathbf{A}[(k+1)T_{e}-\tau] \\
\int_{c}^{\mathbf{b}} \mathbf{e} \cdot \mathbf{b} u(\tau)d\tau = \mathbf{b}_{d} u(kT_{e}) = \\
kT_{e} \\
= \left[\int_{c}^{T_{e}} \mathbf{A}\theta \\
= \left[\int_{c}^{T_{e}} \mathbf{e} \cdot \mathbf{b} d\theta\right] u(kT_{e}), \quad \text{cu} \quad \theta = kT_{e}+T_{e}-\tau. \tag{4.3.4}$$

Matricele MM-ISI cu timp discret aferente {ER+PC}:

$$\mathbf{x}_{k+1} = \mathbf{A}_{d} \cdot \mathbf{x}_{k} + \mathbf{b}_{d} \cdot \mathbf{u}_{k} \qquad \qquad \text{si} \qquad \mathbf{y}_{k} = \mathbf{c}_{d}^{\mathsf{T}} \cdot \mathbf{x}_{k} , \qquad (4.3.5)$$

se calculeaza cu relațiile:

$$\mathbf{A}_{d} = \mathbf{e}$$
,  $\mathbf{b}_{d} = \int_{0}^{T_{e}} \mathbf{A} \theta$   $\mathbf{c}_{d}^{T} = \mathbf{c}^{T}$  (4.3.6)

Efectuând un calcul operativ, se obțin relațiile:

$$\mathbf{A}_{d} = L^{-1}\{(\mathbf{sI} - \mathbf{A})^{-1}\} \Big| = \sum_{i=0}^{\infty} \frac{1}{i!} (\mathbf{A}T_{e})^{i},$$
(4.3.7)

Curs 6
Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

$$\mathbf{b}_{d} = \mathbf{A}^{-1}(\mathbf{A}_{d} - \mathbf{I})\mathbf{b} = T_{e} \sum_{i=0}^{\infty} \frac{1}{(i+1)!} (\mathbf{A}T_{e})^{i}\mathbf{b} .$$

$$(4.3.8)$$

**Tabelul 4.2**. Funcții de transfer in timp discret aferente proceselor cu timp continuu, cu luarea în considerare a elementului de reținere.

Nr.	Denumire	F.d.t. în s	F.d.t. în z
crt.	Bendinine	$H_P(s)$	$H_{EP}(z) = \left(\frac{z-1}{z}\right) \cdot Z\left\{\frac{H_P(s)}{s}\right\}$
1	Element de transfer de tip proporțional, ET-P	$k_P$	$k_P$
2	Element de transfer cu timp mort, ET-Tm	$k_P \cdot e^{-sT_m}$	$k_P \cdot z^{-d}$ , $T_m = d \cdot T_e$ , $d \in N^*$
3	Element de transfer de tip integrator, ET-I	$\frac{k_{iP}}{s}, \frac{1}{T_{iP}s}$	$\frac{k_{iP}T_e}{z-1}, \frac{T_e}{T_{iP}} \cdot \frac{1}{z-1}$
4	Element de transfer de tip dublu integrator, ET-I2	$\frac{k_{iP}^{2}}{s^{2}}, \frac{1}{T_{iP}^{2}s^{2}}$	$\frac{k_{iP}^2 T_e^2 (z+1)}{2(z-1)^2}, \frac{T_e^2 (z+1)}{2T_{iP}^2 (z-1)^2}$
5	Element de transfer de tip integrator cu temporizare de ordinul întâi, ET-IT1	$\frac{k_P}{1+sT_P} \cdot \frac{1}{T_{iP}s}$	$\frac{k_{P}T_{P}}{T_{iP}} \cdot \frac{B(z)}{(z-1)(z-e^{-T_{e}/T_{P}})}  \text{cu}$ $B(z) = (T_{e}/T_{P}-1+e^{-T_{e}/T_{P}})z+1-$ $-(T_{e}/T_{P}+1)e^{-T_{e}/T_{P}})$
6	Element de transfer de tip proporțional cu temporizare de ordinul întâi, ET-PT1	$\frac{k_P}{1 + s \cdot T_P}$	$k_P \frac{1 - e^{-T_e/T_P}}{z - e^{-T_e/T_P}}$
7	Element de transfer de tip proporțional cu temporizare de ordinul întâi cu timp mort, ET- PT1Tm	$\frac{k_P}{1+s\cdot T_P}\cdot e^{-sT_m}$	$k_{P} \frac{1 - e^{-T_{e}/T_{P}}}{z - e^{-T_{e}/T_{P}}} \cdot z^{-d},$ $T_{m} = dT_{e}, \ d \in N$

Curs 6
Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

8	Element de transfer de tip proporțional- derivativ cu temporizare de ordinul întâi, ET-PDT1	$k_P \frac{1 + s \cdot T_1}{1 + s \cdot T_2}$	$k_{P} \frac{(T_{1}/T_{2})z + (1 - T_{1}/T_{2} - e^{-T_{e}/T_{2}})}{z - e^{-T_{e}/T_{2}}}$
9	Element de transfer de tip proporțional cu temporizare de ordinul doi, ET- PT2 cu comportare	$\frac{k_P}{(1+s\cdot T_1)(1+sT_2)}$ $T_1 \neq T_2$	$k_{P} \frac{B(z)}{(T_{1} - T_{2})(z - e^{-T_{e}/T_{1}})(z - e^{-T_{e}/T_{2}})}$ $B(z) = (a_{1}T_{1} - a_{2}T_{2})z + a_{1}a_{2}(T_{1} - T_{2}) - (a_{1}T_{1} - a_{2}T_{2})$ $a_{1} = 1 - e^{-T_{e}/T_{1}}, \ a_{2} = 1 - e^{-T_{e}/T_{2}}$
10	aperiodic  Element de transfer de tip proporțional cu temporizare de ordinul doi , ET-PT2 cu comportare aperiodic critic	$\frac{k_P}{(1+sT_1)^2}$	$\begin{aligned} u_1 &= 1 - e^{-t}, & u_2 &= 1 - e^{-t} \\ k_P & \frac{B(z)}{(z - e^{-T_e/T_1})^2} \\ B(z) &= [1 - (1 - T_e/T_1)e^{-T_e/T_1}]z - \\ [1 + T_e/T_1 - e^{-T_e/T_1}]e^{-T_e/T_1} \end{aligned}$
11	Element de transfer de tip proporţional cu temporizare de ordinul doi, ET-PT2 cu comportare oscilant amortizată	$\frac{k_p \omega_0^2}{A(s)}$ $A(s) = s^2 + 2\varsigma \omega_0 s + \omega_0^2$ $0 \le \varsigma < 1$	$k_{P} \frac{B(z)}{z^{2} - 2a_{1}\cos(\omega_{D}T_{e}) \cdot z + a_{1}^{2}}$ $B(z) = \left[1 - \frac{a_{1}\sin(\omega_{D}T_{e} + \phi)}{\sqrt{1 - D^{2}}}\right]z +$ $+ a_{1}\left[a_{1} + \frac{\sin(\omega_{D}T_{e} - \phi)}{\sqrt{1 - D^{2}}}\right]$ $\omega_{D} = \omega_{0}\sqrt{1 - D^{2}}, \ \phi = \arccos D,$ $a_{1} = e^{-D\omega_{0}T_{e}}$

Exemplul 4.3: Să se determine MM-ISI cu timp discret aferent PC extins cu ER, cu MM-ISI cu timp continuu [P1]:

$$\mathbf{x}'(t) = \begin{bmatrix} -3 & 1 \\ -2 & 0 \end{bmatrix} \mathbf{x}(t) + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \mathbf{u}(t) , \quad \mathbf{y}(t) = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \mathbf{x}(t) . \tag{4.3.9}$$

Perioada de eșantionare se alege  $T_e = 1$  sec.

Soluție: Se calculează succesiv:

98 R.-E. Precup, UPT, 2023

Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

$$(\mathbf{sI} - \mathbf{A})^{-1} = \frac{1}{\mathbf{s}^2 + 3\mathbf{s} + 2} \begin{bmatrix} \mathbf{s} & 1 \\ -2 & \mathbf{s} + 3 \end{bmatrix}, \tag{4.3.10}$$

$$\mathbf{A}_{d} = L^{-1}\{(\mathbf{sI} - \mathbf{A})^{-1}\}| = \begin{bmatrix} e^{-t} + 2e^{-2t} & e^{-t} - e^{-2t} \\ -2e^{-t} + 2e^{-2t} & 2e^{-t} - e^{-2t} \end{bmatrix}.$$
(4.3.11)

Pentru  $T_e = 1$  sec, se obține

$$\mathbf{A}_{d} = \begin{bmatrix} -0.0972 & 0.2325 \\ -0.4651 & 0.6004 \end{bmatrix}, \ \mathbf{b}_{d} = \mathbf{A}^{-1}(\mathbf{A}_{d} - \mathbf{I})\mathbf{b} = \begin{bmatrix} 0.1998 \\ 0.8320 \end{bmatrix}, \ \mathbf{c}_{d}^{T} = \mathbf{c}^{T} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix}$$

(4.3.12)

*Observație:* Relațiile (4.3.6) se pot utiliza și în sens invers, pentru calculul lui  $\mathbf{A}$ ,  $\mathbf{b}$  și  $\mathbf{c}^T$  când se cunosc  $\mathbf{A}_d$ ,  $\mathbf{b}_d$ ,  $\mathbf{c}_d^T$  și  $T_c$ :

$$A=(1/T_e)(\ln A_d)$$
,  $b=(A_d-I)^{-1}(1/T_e)(\ln A_d)b_d$ ,  $c^T=c_d^T$ . (4.3.13)

# 4.4. Discretizarea MM-II prin integrarea numerică a ecuației diferențiale

Dacă SF-C este cunoscut prin MM-II în domeniul timp, atunci prin integrarea modelului pe intervalul  $[(t_k-T_e), t_k]$ , cu  $t_k$  – valoarea curentă a timpului discret, se poate obține un MM-II cu timp discret. Astfel:

A. La integrarea expresiilor care conțin derivatele funcției,  $u^{(\mu)}(t)$ , se utilizează formula Leibniz-Newton, în forma:

$$\int_{t_k-T_e}^{t_k} u^{(\mu)}(t)dt = u^{(\mu-1)}(t_k) - u^{(\mu-1)}(t_k-T_e) . \tag{4.4.1}$$

**B.** La integrarea funcției u(t) se utilizează una din formulele de aproximare prezentate în continuare (fig.4.2):

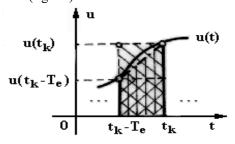


Fig.4.2. Referitoare la integrarea numerică.

□ La integrarea numerică prin *metoda dreptunghiurilor avansată* (MDA):

Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

$$I_{k} = \int_{t_{k}-T_{e}}^{t_{k}} \begin{array}{c} |t_{k}| \\ |t_{k}-T_{e}| \\ |t_{k}-T_{e}| \end{array} = T_{e}u(t_{k}) \; . \tag{4.4.2}$$

□ La integrarea numerică prin *metoda dreptunghiurilor întârziată* (MDI):

$$I_{k} \approx u(t_{k}-T_{e})t \begin{vmatrix} t_{k} \\ t_{k}-T_{e} \end{vmatrix} = T_{e}u(t_{k}-T_{e}).$$
 (4.4.3)

□ La integrarea numerică prin *metoda trapezelor* (MT):

$$I_{k} \approx (1/2)[u(t_{k})+u(t_{k}-T_{e})]t \begin{vmatrix} t_{k} \\ |t_{k}-T_{e} \end{vmatrix} = (T_{e}/2)[u(t_{k})+u(t_{k}-T_{e})].$$
 (4.4.4)

Pe baza acestor relații se poate calcula integrala unei funcții pe un interval ales ( $t_0$ = 0 la  $t_k$ =  $kT_e$ ). Astfel, dacă:

$$y(t_k) = \int_0^{t_k} u(t)dt, \ y(s) = \frac{1}{s} u(s),$$
 (4.4.5)

atunci, pentru T<sub>e</sub> suficient de mic se va putea scrie:

□ La integrarea numerică prin MDA:

$$y(kT_e) = T_e \sum_{i=0}^{k} u(iT_e)$$
 şi  $y(kT_e - T_e) = T_e \sum_{i=0}^{k-1} u(iT_e)$ ; (4.4.6)

pentru diferența (y<sub>k</sub>-y<sub>k-1</sub>) se obține:

$$y(kT_e) - y(kT_e - T_e) \approx T_e u(kT_e)$$
. (4.4.7)

Trecând relația (4.4.7) în operațional, se obține apoi:

$$y(z)(1-z^{-1}) = T_e u(z)$$
, adică  $y(z) = \frac{T_e}{1-z^{-1}} u(z)$ . (4.4.8)

Comparând conţinutul rel.(4.4.5) și rel.(4.4.8), rezultă că pentru  $T_e$  suficient de mic sunt valabile corespondențele:

MDA: 
$$\frac{1}{s} \leftrightarrow \frac{T_e}{1-z^{-1}}$$
 respectiv  $s \leftrightarrow \frac{1}{T_e} (1-z^{-1})$ . (4.4.9)

☐ La integrarea numerică prin MDI respectiv MT se obțin corespondențele:

MDI: 
$$\frac{1}{s} \leftrightarrow \frac{T_{e}z^{-1}}{1-z^{-1}} \text{ respectiv} \quad s \leftrightarrow \frac{1}{T_{e}} \frac{1-z^{-1}}{z^{-1}} \quad ; \tag{4.4.10}$$

100 R.-E. Precup, UPT, 2023

Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

MT: 
$$\frac{1}{s} \leftrightarrow \frac{T_e}{2} \xrightarrow{1-z^{-1}}^{1-z^{-1}}$$
 respectiv  $s \leftrightarrow \frac{2}{T_e} \xrightarrow{1-z^{-1}}^{1-z^{-1}}$  . (4.4.11)

Corespondența (4.4.11) este cunoscută în literatură sub denumirea de *relația lui Tustin*.

Pe baza acestor corespondențe se poate determina MM-II (MM-ISI) discret aferent SC parcurgând pașii următori:

- Se calculează f.d.t. H(s) aferentă SC; ţinând seama de mărimea constantelor de timp se alege valoarea lui T<sub>e</sub>;
- Se calculează f.d.t. H(z) utilizând relația:

$$H(z) = H(s) \mid = \frac{Q(z)}{|s|};$$
 (4.4.12)

H(z) se explicitează de regulă în varianta *în întârzieri* în forma:

$$H(z^{-1}) = \frac{q_n + q_{n-1}z^{-1} + \dots + q_0z^{-n}}{1 + p_{n-1}z^{-1} + \dots + p_0z^{-n}}.$$
(4.4.13)

D.p.d.v. al implementării a.r.n., relația (4.4.13) se scrie cu indicii coeficienților inversati:

$$H(z^{-1}) = \frac{q_0 + q_1 z^{-1} + \dots + q_n z^{-n}}{1 + p_1 z^{-1} + \dots + p_n z^{-n}}.$$
 (4.4.14)

• Pe baza relației (4.4.14) se scrie ecuația recurentă:

$$y_k = -p_1 y_{k-1} - \dots - p_n y_{k-n} + q_0 u_k + q_1 u_{k-1} + \dots + q_n u_{k-n}.$$
 (4.4.15)

Exemplul 4.4: Să se determine f.d.t. în z<sup>-1</sup> aferentă a.r. continuu, cu f.d.t.:

$$H_{R}(s) = \frac{b_{1}s + b_{0}}{a_{1}s + a_{0}}, \qquad (4.4.16)$$

cu metoda de discretizare MDI.

Soluție: În baza relației (4.4.12) se obține:

$$H_{R}(z^{-1}) = H_{R}(s) \mid \longrightarrow H_{R}(z^{-1}) = \frac{q_{0} + q_{1}z^{-1}}{1 + p_{1}z^{-1}},$$

$$(4.4.17)$$

în care:

Calculul modelului matematic în timp discret aferent unui sistem în timp continuu

$$q_0 = b_1/a_1 \; , \; \; q_1 = (b_0/a_1)T_e - b_1/a_1 \; , \; \; p_1 = (a_0/a_1)T_e - 1 \; . \eqno(4.4.19)$$

Observații: 1. Metoda de discretizare bazată pe aproximarea integralei, este utilizată la discretizarea a.r. continui, în vederea *obținerii a.r.n. cvasicontinui*. Metoda este adeseori prezentată, în diferite variante, bazate pe aproximarea derivatei prin creșterea de ordinul 1; de exemplu:  $dy(t)/dt \approx [y(kT_e) - y((k-1)T_e)]/T_e$ .

- 2. Indiferent de varianta de discretizare, *ordinul algoritmului* (gradul numitorului Q(z)) *se conservă*; gradul numărătorului Q(z) va putea fi diferit de gradul numărătorului f.d.t. H(s).
- 3. Între rezultatele discretizării unui SD-C prin cele două metode cea bazată pe luarea în considerare a ER, relația (4.2.3), respectiv cea bazată pe aproximarea integralei, relația (4.4.12) vor apare diferențe; mai exactă este cea bazată pe relația (4.2.3).

# 6.3. Caracteristicile de transfer (c.d.t.) aferente sistemelor de reglare automată convențională (SRA-c)

A) Structura de sistem de reglare automată convențională continuă (SRA-cC). Caracteristicile de transfer ale SRA-cC. În practică, schema bloc aferentă unui SRA după ieșire se poate detalia pe blocuri constructiv-funcționale ale PC și ale DC conform fig.6.7, în care: RG – regulatorul automat, EC – elementul de comparare, EP – elementul de referință (prescriere). Structura de reglare astfel realizată poartă denumirea de sistem de reglare automată (SRA) convențională (-c).

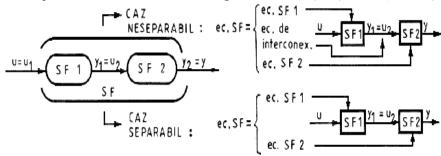


Fig.6.6. Aspecte legate de separabilitatea informațională a sistemelor fizice.

Funcțiile de conducere ale DC pot fi detaliate după cum urmează:

• Memorarea informației privind modul în care trebuie să se desfășoare PC este asigurată prin EP, care asigură fixarea (receptarea) mărimii de prescriere / referință primară w<sub>z</sub> respectiv, pentru bucla de reglare propriu-zisă (w → z),

#### Caracteristicile de transfer aferente sistemelor de reglare automată convențională

generarea mărimii de referință w "înțeleasă" (natură fizică, domeniu de variație, nivel energetic) de către elementul de comparare, EC.

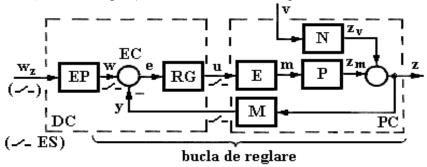


Fig.6.7. Schema bloc a unui SRA-c.

Compararea evoluției reale a PC, redată de ieșirea de măsură (reacția, feedback-ul) y(t) – cu evoluția dorită fixată prin w(t) – prin intermediul elementului de comparare EC, care lucrează pe principiul diferenței:

$$w(t) - y(t) = e(t)$$
. (6.3.1)

Rezultatul comparației il reprezintă mărimea e(t) - eroarea de reglare.

• Intervenția în desfășurarea PC este asigurată prin comanda u(t) elaborată de RG pe baza unui algoritm propriu numit algoritm de reglare (a.r.);:

$$u(t) = f\{e(t)\}.$$
 (6.3.2)

în cazul continuu a.r. poartă și denumirea de *lege de reglare* (l.d.r.).

Din punctul de vedere al parametrilor care caracterizează a.r. – denumiți parametri de acordare – aceștia se pot categorisi în:

- a.r. cu parametrii constanți, fixați după anumite criterii pentru o situație de conducere; operația de fixare a parametrilor regulatorului poartă denumirea de acordarea parametrilor;
- a.r. cu parametrii ajustabili sau adaptabili în timpul funcționării, după anumite strategii / criterii bine precizate. În acest caz se vorbește despre structuri de SRA cu adaptarea parametrilor RG sau SRA adaptive. În cazul în care această ajustare se face în timpul funcționării, pe baza unei strategii bine determinate și fără intervenția operatorului uman ea poartă și denumirea de self-tuning control systems.

Fiecare din blocurile SRA poate fi caracterizat (după caz) prin MM-II sau -ISI. Pentru structura de SRA-c, caracterizarea de bază este cea prin MM-II în domeniul operațional prin f.d.t.. Cum structura de SRA-c prezintă două intrări: w – mărimea

### Caracteristicile de transfer aferente sistemelor de reglare automată convențională

de referință (sau  $w_z$ ) și v – mărimea de perturbație și o ieșire principală z – mărimea reglată, ea va prezenta și două f.d.t. principale, explicitate pentru cazul continuu în forma:

$$H_{zw}(s) = \frac{z(s)}{w(s)} \begin{vmatrix} & & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\ | & \\$$

Ansamblul celor două f.d.t. (în general, mai multe) aferente unui SRA poartă denumirea de *caracteristicile de transfer* (c.d.t.) *ale SRA-c*:

• f.d.t. în raport cu referința w, H<sub>zw</sub>(s), rezultă imediat:

$$H_{zw}(s) = \frac{H_d(s)}{1 + H_d(s)H_r(s)} = \frac{H_R(s)H_E(s)H_P(s)}{1 + H_R(s)H_E(s)H_P(s)H_M(s)},$$
(6.3.4)

în care:

$$H_R(s)H_E(s)H_P(s)H_M(s) = H_0(s) - f.d.t.$$
 a sistemului deschis; (6.3.5)

• **f.d.t. în raport cu perturbația v**, H<sub>zv</sub>(s), se obține transpunând schema bloc conform fig.6.8 (a); în consecință, rezultă:

$$H_{zw}(s) = \frac{H_N(s)}{1 + H_0(s)} = \frac{H_N(s)}{1 + H_R(s)H_E(s)H_P(s)H_M(s)} \ . \eqno(6.3.6)$$

Relațiile (6.3.4) și (6.3.6) evidențiază două aspecte importante:

- 1. În raport cu cele două canale w și v, comportarea SRA va fi diferită (regimuri tranzitorii care pot fi net diferite).
- 2. În situațiile particulare în care f.d.t.  $H_N(s)$  apare distinct de bucla de reglare, în raport cu cele două canale vor putea diferi chiar și unele proprietăți structurale ale SRA (de exemplu, proprietatea de srabilitate).

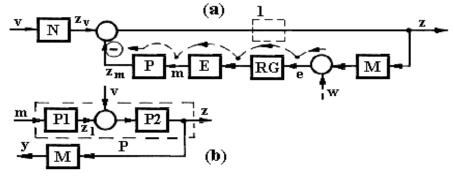


Fig.6.8. Relativă la determinarea f.d.t. în raport cu v.

104 R.-E. Precup, UPT, 2023

#### Caracteristicile de transfer aferente sistemelor de reglare automată convențională

Un caz particular frecvent în practică este acela în care perturbația v(t) acționează direct pe calea directă, fig.6.8 (b), când H<sub>N</sub>(s) este "parte din H<sub>P</sub>(s)"; atunci, numitoarele celor două f.d.t. si ecuatia caracteristică sunt aceleasi:

$$1 + H_0(s) = 0. (6.3.7)$$

În multe situații prezintă interes c.d.t. ale SRA-c considerat având ca ieșire ieșirea de măsură y; în aceste condiții relațiile (6.3.4) și (6.3.6) devin:

$$H_{w}(s) = \frac{y(s)}{w(s)} \begin{vmatrix} & & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\ & & \\$$

în care:

$$H_N'(s) = H_N(s)H_M(s)$$
. (6.3.9)

Trecerile între cele doua grupuri de relații sunt:

$$H_{zw}(s) = H_w(s)H_M^{-1}(s)$$
,  $H_{zv}(s) = H_v(s)H_M^{-1}(s)$ . (6.3.10)

- B) Structurarea particulară a SRA-c cu timp discret (SRA-cD). Caracteristicile de transfer ale SRA-cD. În cazul sistemelor cu timp discret, f.d.t. (caracterizările matematice) se pot scrie doar între mărimi eșantionate. În fig.6.7 sunt evidențiate cu prezența eșantionatorului ES mărimile care sunt eșantionate (w\*, e\*, u\*, y\* (wz\*)). În consecință, blocurile pentru care se pot scrie f.d.t. în z sunt:
- $e^* \rightarrow u^*$ :  $u^* \rightarrow y^*$ : • RG – regulatorul
- PC procesul condos

$$H_{PC}(z) = \frac{z - 1}{z} Z\{L^{-1}\{\frac{1}{s} H_{PC}(s)\}|_{t=kT_e}\};$$
(6.3.11)

$$W_z^* \to W^*$$
:  $(H_E(z))$ 

EP – elementul de prescriere (dacă este cazul):  $w_z^* \to w^*: \quad (H_F(z)).$  În acest context, o f.d.t. în z aferentă canalului  $v \to (z) \to y$  ( $y^*$ ) poate fi scrisă numai în condițiile următorului "artificiu informațional":

- se consideră că perturbația v este eșantionată virtual  $v \to v^*$ , cu aceeași perioadă de eșantionare T<sub>e</sub>;
- semnalul eșantionat v\* este reținut și astfel se creează semnalul vc, care aproximează foarte bine semnalul analogic original v;
- între mărimile v şi y (ieșirea de măsură eșantionată) se poate construi / defini f.d.t. în z,  $H_N'(z)$ :

#### Caracteristicile de transfer aferente sistemelor de reglare automată convențională

Corespunzător, pentru SRA-cD se vor defini următoarele două f.d.t. în z:

$$H_{w}(z) = \frac{y(z)}{w(z)} \Big|_{v=0} = \frac{H_{0}(z)}{1 + H_{0}(z)}, \qquad (6.3.13)$$

$$H_{v}(z) = \frac{y(z)}{v(z)} \Big|_{w=0} = \frac{H_{N}'(z)}{1 + H_{0}(z)}.$$
(6.3.14)

în care:

$$H_0(z) = H_R(z)H_{PC}(z)$$
. (6.3.15)

Definirea unor f.d.t. în z între mărimi care nu sunt eșantionate este greșită. Relațiile (6.3.11) și (6.3.12) impun tratarea "în bloc" a PC, între mărimi eșantionate. Dacă există mărimi intermediare ale PC, care se preiau prin eșantionare în vederea conducerii, cum este cazul mărimii z<sub>1</sub> exemplificată în fig.6.8 (b), atunci se pot defini:

- f.d.t. in z: u\* (m) → (z₁) y₂₁\*;
   f.d.t. in z: u\* (m) → (z) y\*;

C) Categorisirea SRA-c. Pe baza relatiilor prezentate rezultă că proprietătile SRA vor depinde de expresia f.d.t. a sistemului deschis,  $H_0(\lambda)$ :

$$H_0(\lambda) = H_R(\lambda)H_{PC}(\lambda) , \qquad (6.3.16)$$

în care, în f.d.t.  $H_{PC}(\lambda)$  s-a grupat ansamblul {E, P, M}; PC abreviază *procesul* condus sau partea fixă a sistemului, prin care este caracterizat procesul care se derulează în instalația tehnologică. Expresia lui  $H_0(\lambda)$  conduce la *observația* că la un  $H_{PC}(\lambda)$  dat – PC fiind proiectat din considerente tehnologice – proprietățile SRA-c pot fi influențate prin alegerea adecvată a regulatorului RG,  $H_R(\lambda)$ , și fixarea la valori corespunzatoare a parametrilor de acordare.

Din considerente legate de proprietățile manifestate de SRA, în  $H_0(\lambda)$  se evidențiază acei poli ai procesului care caracterizează componenta integratoare.

Pentru cazul SRA-cC, aceștia sunt polii în origine, p = 0, astfel că relația (6.3.16) se detaliază în forma:

$$\begin{split} k_0 & \prod_{\mu=1}^{m_0} (1+\beta_{\mu} s) \\ H_0(s) &= \frac{q_0}{q_0} \frac{1}{n_0 - q_0} \\ s & \prod_{\nu=1}^{n_0 - q_0} (1+\alpha_{\nu} s) \end{split} \tag{6.3.17}$$

106 R.-E. Precup, UPT, 2023

### Caracteristicile de transfer aferente sistemelor de reglare automată convențională

în care

- $k_0$  coeficientul de transfer al sistemului deschis având expresia  $k_0 = k_R k_{PC}$ ;
- q<sub>0</sub> ∈ {0, 1, }2 ordinul de multiplicitate al polului în origine (p=0) al sistemului deschis; acest pol sau cel puţin unul din doi este "adus" în mod voit de către regulatorul H<sub>R</sub>(s);
- α<sub>v</sub>, β<sub>µ</sub> coeficienți care, dacă polinoamele de la numitorul şi numitorul lui H<sub>0</sub>(s) au numai rădăcini reale şi distincte, sunt tocmai constante de timp ale procesului şi / sau regulatorului (T<sub>v</sub>, T<sub>u</sub>).

Dependent de valoarea lui  $q_0$ , **SRA-c se categorisesc** în:

- $q_0 = 0$ : SRA-c de tip "0" sau "P" / proporționale;
- $q_0 = 1$ : SRA-c de tip "1" sau "I" / simplu integratoare;
- $q_0 = 2$ : SRA-c de tip "2" sau "2I" / dublu integratoare.

*Remarcă*: Din considerente de stabilitate a buclei de reglare, situația  $q_0 > 2$  este tehnic neutilizabilă, ceea ce restrânge situațiile de interes practic la  $q_0 \le 2$ .

**În cazul SRA-cD**, polii care caracterizează componente integratoare sunt polii de afix (-1, j0) (p = 1), astfel că relația (6.3.16) se poate rescrie în forma:

$$z = \sum_{\mu=0}^{m_0-1} \beta_{\mu} z^{\mu} \qquad z$$

$$H_0(z) = \frac{1}{q_0 - q_0} = \frac{1}{q_0 - q_0} = \frac{1}{q_0 - q_0} H_0'(z), \qquad (6.3.18)$$

$$(z-1) = \sum_{\nu=0}^{q_0} \alpha_{\nu} z^{\nu} \qquad (z-1)$$

în care  $H_0$ '(z) reprezintă partea fără componentă integratoare. În baza teoremei valorii finale se poate calcula valoarea coeficientul de transfer  $k_0$ = $k_R$   $k_{PC}$ :

$$k_0 = H_0'(1)$$
. (6.3.19)

Mai departe, aspectele explicitate pentru cazul SRA-cC își mențin valabilitatea.

# **BIBLIOGRAFIE**

- [A1] Åström, K.J. şi B. Wittenmark: Computer Controlled Systems Theory and Design, Prentice-Hall, Englewood Cliffs, NJ, 1984.
- [A2] Åström, K.J. şi T. Hägglund: "Benchmark Systems for PID Control", Preprints of IFAC Workshop on Digital Control: Past, Present and Future of

# Curs 6 Bibliografie

- PID Control", editori: J. Quevedo și T. Escobet, Terassa, Spain, pp. 181-182, 2000.
- [A3] Åström, K.J. şi T. Hägglund: PID Controllers: Theory, Design, and Tuning, 2<sup>nd</sup> edition, Instrument Society of America, Research Triangle Park, NC, 1995.
- [A4] Arnautovic, D.B. şi D.M. Skataric: "Suboptimal Design of Hydroturbine Governors", IEEE Transactions on Energy Conversion, vol. 6, no. 3, pp. 438 444, 1991.
- [A5] Anderson, B.D.O. şi J.B. Moore: Optimal Control. Linear Quadratic Methods, Prentice-Hall, Englewood Cliffs, NJ, 1989.
- [B1] Barbu, V.: Ecuații diferențiale, Editura Junimea, Iași, 1985.
- [C1] Coleman, T., M.A. Branch și A. Grace: MATLAB Optimization Toolbox User's Guide, Mathworks Inc., Natick, MA, 1999.
- [C2] Călin, S., M. Tertișco, I. Dumitrache, C. Popeea și D. Popescu: Optimizări în automatizări industriale, Editura Tehnică, București, 1979.
- [D1] Dumitrache, I., S. Dumitriu, I. Mihu, F. Munteanu, Gh. Muscă și G. Calcev: Automatizări electronice, Editura Didactică și Pedagogică, București, 1993.
- [D2] Dragomir, T.-L. și St. Preitl: Elemente de teoria sistemelor și reglaj automat, curs, vol. 1 și 2, Lito I.P.T.V. Timișoara, 1979.
- [D3] DIN 40719, Deutsche Industrie Normen, 1978.
- [D4] Dragomir, T.-L.: Tehnici de optimizare, Curs, vol. 1, Litografia I.P.T.V.T., Timișoara, 1987.
- [D5] Dorato, P., C.-L. Shen şi W. Yang: Robust Control Systems Design, China Aviation Industry Press, Beijing, 1996.
- [E1] Eykhoff, P.: Identificarea sistemelor, Editura Tehnică, București, 1977.
- [F1] Franklin, G.F., J.D Powell şi M.L. Workman: Digital Control of Dynamic Systems, Addison-Wesley, Menlo Park, CA, 1998.
- [H1] Hoppe, M. şi S. Tešnjak: "Modellbildung und Simulation des dynamischen Verhaltens von Wasserkraftanlagen", Schriftenreihe des Lehrstuhls für Messund Regelungstechnik, Abt. Maschinenbau, Ruhr-Universität Bochum, Heft 20, Bochum, 1983.
- [II] Ionescu, VI.: Teoria sistemelor. Sisteme liniare, Editura Didactică și Pedagogică, București, 1985.
- [I2] Isermann, R.: Digitale Regelungssysteme, vol. I, II, Springer-Verlag, Berlin, 1977.
- [I3] IEEE Working Group on Prime Mover and Energy Models for System Dynamic Performance Studies: "Hydraulic Turbine and Turbine Control Models for System Dynamic Studies", IEEE Transactions on Power Systems, vol. 7, no. 1, pp. 167 178, 1992.
- [I4] Ionescu, Vl. și C. Popeea: Optimizarea sistemelor, Editura Didactică și Pedagogică, București, 1981.

# Curs 6 Bibliografie

- [K1] Kessler, C.: "Über die Vorausberechnung optimal abgestimmter Regelkreise. Teil III. Die optimale Einstellung des Reglers nach dem Betragsoptimum", Regelungstechnik, vol. 3, pp. 40 49, 1955.
- [L1] Landau, I.D.: Identificarea şi comanda sistemelor, Editura Tehnică, Bucureşti, 1997.
- [M1] Matlab. User's Guide, Mathworks Inc., Natick, MA, 1988.
- [M2] Marlin, T.E.: Process Control. Designing Processes and Control Systems for Dynamic Performance, McGraw-Hill, 1995.
- [M3] Middleton, R.H. şi G.C. Goodwin: Digital Control and Estimation, Prentice-Hall, Englewood Cliffs, NJ, 1990.
- [M4] Müller, H.-W.: "Algorithmen für die digitale Drehzahlregelung von Wasserturbinen", Schriftenreihe des Lehrstuhls für Mess- und Regelungstechnik, Abt. Maschinenbau, Ruhr-Universität Bochum, Heft 23, Bochum, 1984.
- [N1] Nourescu, Al. și Al. Vasiliu: "Valorificarea energetică a resurselor hidraulice din România", Energetica, vol. 22, no. 6-7, pp. 224 240, 1974.
- [P1] Preitl, St. şi R.-E. Precup: Introducere în ingineria reglării automate, Editura Politehnica, Timișoara, 2001.
- [P2] Preitl, St.: Teoria sistemelor și reglaj automat, curs, vol. 1, partea 1 Teoria sistemelor, Lito U.T. Timișoara, 1992.
- [P3] Penescu, C., G. Ionescu, M. Tertișco și E. Ceangă: Identificarea experimentală a proceselor automatizate, Editura Tehnică, București, 1971.
- [P4] Preitl, St., A. Fogarași și R.-E. Precup: Teoria sistemelor și reglaj automat. Ingineria reglării automate, culegere de probleme, vol. 1, partea 1, Lito U.T. Timișoara, 1994.
- [P5] Preitl, St., A. Fogaraşi şi R.-E. Precup: Teoria sistemelor şi reglaj automat. Ingineria reglării automate, probleme rezolvate şi comentate, vol. 2, Lito U.T. Timişoara, 1994.
- [P6] Preitl, St., R.-E. Precup și A. Porumb: Elemente de reglare automată, curs, vol. 1, Lito U.P. Timișoara, 1996.
- [P7] Precup, R.-E., St. Preitl, St. Kilyeni, St. şi B. Luştrea: "Fuzzy Speed and Voltage Control of a Hydrogenerator", Preprints of Fifth Symposium on Application of Multivariable System Techniques – AMST'94, editor: R. Whalley, Mechanical Engineering Publications Limited, London, pp. 151-158, 1994.
- [P8] Preitl, St., R.-E. Precup şi A. Porumb: "Behaviour of ARW Structures in the Case of Control Systems with Essantial Delays", Fourth International Symposium on Automatic Control and Computer Science SACCS'93, Iaşi, vol. 1, pp. 222-227, 1993.

### Curs 6 Bibliografie

- [P9] Precup, R.-E. și St. Preitl: Sisteme de reglare avansată, Curs, vol. 1, Litografia U.T.T., Timișoara, 1995.
- [P10] Precup, R.-E.: Soluții de conducere fuzzy a sistemelor cu fază neminimă. Aplicații la conducerea hidrogeneratoarelor, Editura Orizonturi Universitare, Timișoara, 2000.
- [P11] Pivovarov, V.A.: Proiectirovanie i rasciet sistem regulirovania ghidroturbin, Masinostroenie, Leningrad, 1973.
- [R1] Răsvan, VI.: Teoria stabilității, Editura Științifică și Enciclopedică, București, 1987.
- [S1] Stănăşilă, O.: Analiză matematică, Editura Didactică şi Pedagogică, Bucureşti, 1981.
- [S2] Simulink. Dynamic System Simulator for Use with Matlab, Mathworks Inc., Natick, MA, 1988.
- [S3] Sângeorzan, D.: Regulatoare adaptive, Editura Militară, București, 1992.
- [S4] Sima, V. şi A. Varga: Practica optimizării asistate de calculator, Editura Tehnică, Bucureşti, 1986.
- [T1] Tertișco, M. și P. Stoica: Identificarea și estimarea parametrilor sistemelor, Editura Academiei, București, 1987.
- [T2] Tertișco, M., P. Stoica și Th. Popescu: Identificarea asistată de calculator a sistemelor, Editura Tehnică, București, 1987.
- [V1] Voicu, M.: Tehnici de analiză a stabilității sistemelor automate, Editura Tehnică, București, 1986.
- [V2] Varga, A. și V. Sima: Ingineria asistată de calculator a sistemelor automate, Editura Tehnică, București, 1997.