

# Capitolo 13

## Sistemi elementari

### 13.1 Introduzione

In questo capitolo intendiamo esaminare il comportamento dei sistemi del primo e del secondo ordine. Lo studio ha un duplice scopo.

Anzitutto, esso consentirà di familiarizzare con alcuni concetti introdotti in precedenza e di comprendere l'effetto della retroazione in casi nei quali è abbastanza facile verificare l'influenza dei (pochi) parametri in gioco.

D'altra parte, poiché molti sistemi possono essere grossolanamente rappresentati da modelli del primo o del secondo ordine, alcuni risultati possono applicarsi a sistemi di maggiore complessità o, quanto meno, possono suggerire possibili direzioni di indagine e dare un'idea di quali risultati sia ragionevole attendersi applicando varie strategie di controllo.

### 13.2 Sistemi del primo ordine

i) FUNZIONE DI TRASFERIMENTO La funzione di trasferimento del sistema è

$$W(s) = \frac{K}{1 + Ts} \quad (13.1)$$

dove  $T$  è la *costante di tempo* e  $K$  è il *guadagno di Bode*. Nel seguito supporremo  $K = 1$ .

ii) RISPOSTA ALL'IMPULSO UNITARIO Ricordando che la Laplace trasformata dell'impulso unitario  $\delta$  è  $\mathcal{L}(\delta) = 1$ , si ha

$$Y(s) = \frac{1}{1 + sT} = \frac{1/T}{s + 1/T} \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} \frac{1}{T} e^{-t/T} \delta^{(-1)} = w(t) \quad (13.2)$$

Per tempi positivi la derivata della risposta impulsiva è

$$w^{(1)}(t) = -\frac{1}{T^2} e^{-t/T}$$

Quindi si ha<sup>1</sup>

$$w(0_+) = \frac{1}{T}, \quad w^{(1)}(0_+) = -\frac{1}{T^2} \quad (13.3)$$

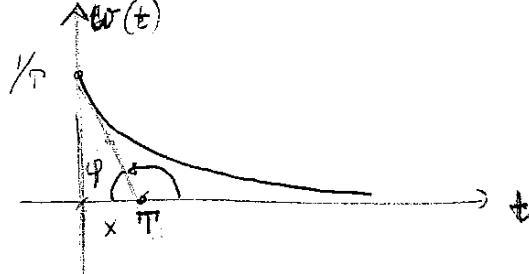


Figura 13.2.1

Dai valori riportati in (13.3) e dalla figura 13.2.1 segue  $\tan \phi = 1/T^2$  e

$$1/T = x \tan \phi \Rightarrow x = T$$

Pertanto la costante di tempo  $T$  può essere interpretata come il tempo necessario per raggiungere il valore di regime (lo zero!) se la derivata conservasse il valore che ha in  $0_+$ .

**Osservazione** Se la costante di Bode è diversa da 1, le formule precedentemente ottenute si modificano in

$$w(0_+0) = \frac{K}{T}, \quad w^{(1)}(0_+) = -\frac{K}{T^2}$$

e la costante di tempo  $T$  mantiene l'interpretazione precedente.

iii) RISPOSTA AL GRADINO UNITARIO  $\delta^{(-1)}$

$$\begin{aligned} Y(s) &= \frac{1}{s(1+sT)} = \frac{1/T}{s(s+1/T)} = \frac{1}{s} - \frac{1}{s+1/T} \\ y(t) &= \delta^{(-1)}[1 - e^{-t/T}] \\ y(0_+) &= \lim_{\sigma \rightarrow \infty} \sigma \frac{W(\sigma)}{\sigma} = 0; \quad y(+\infty) = \lim_{\sigma \rightarrow 0_+} \frac{W(\sigma)}{\sigma} \sigma = 1 \\ y^{(1)}(0_+) &= \lim_{\sigma \rightarrow \infty} \left[ \sigma^2 \frac{W(\sigma)}{\sigma} - (0_+) \right] = \frac{1}{T} \end{aligned}$$

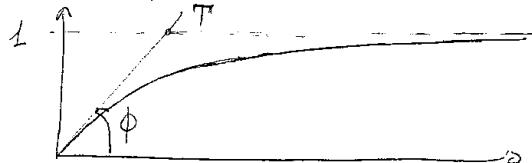


Figura 13.2.2

La pendenza della curva nell'origine è  $1/T$ , ovvero  $\tan \phi = 1/T$ . Quindi  $T$  è il tempo necessario per raggiungere il valore di regime se la derivata conservasse il valore che ha in  $0_+$ . In realtà

<sup>1</sup>Il valore di  $w^{(1)}(0_+)$  si può anche ottenere da

$$w^{(1)}(0_+) = \lim_{\sigma \rightarrow \infty} [\sigma^2 W(\sigma) - \sigma w(0_+)] = \lim_{\sigma \rightarrow \infty} \left[ \frac{\sigma^2}{1+\sigma T} - \frac{\sigma}{T} \right] = \lim_{\sigma \rightarrow \infty} \frac{-\sigma}{(1+\sigma T)T} = -\frac{1}{T^2}$$

- per  $t = T$  si raggiunge il valore  $1 - e^{-1} = 0.69$
- per  $T = 2T$  il valore raggiunto è  $1 - e^{-2} = 0.86$
- per  $t = 3T$  il valore raggiunto è  $1 - e^{-3} = 0.9$
- per  $t = 5T$  il valore è 0.993

### 13.3 La retroazione nei sistemi del primo ordine

#### i) FUNZIONE DI TRASFERIMENTO

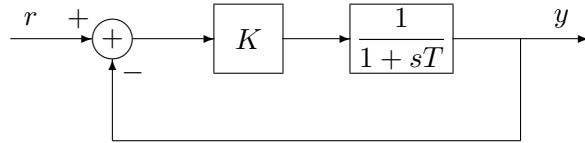


Figura 13.3.1

$$W(s) = \frac{K}{1 + sT}$$

dove  $K$  è il guadagno di Bode del sistema in catena diretta,  $T$  la costante di tempo di  $W(s)$ . La funzione di trasferimento del sistema a catena chiusa è

$$T(s) = \frac{K}{1 + \frac{K}{1 + sT}} = \frac{K}{1 + K + sT} = \frac{\frac{K}{1 + K}}{1 + \frac{1}{1 + K}s}$$

L'effetto della retroazione per grandi valori di  $K$  ( $K \gg 1$ ) è di

- portare il guadagno di Bode di  $T(s)$  a un valore

$$\frac{K}{1 + K} \sim 1$$

- portare il valore della costante di tempo a un valore prossimo a zero

$$\frac{T}{1 + K} \rightarrow 0$$

#### ii) RISPOSTA ALL'IMPULSO UNITARIO

La risposta impulsiva del sistema reazionato è

$$w_{\text{reaz}}(t) = \frac{K}{1 + K} \left[ \frac{K + 1}{T} e^{-t \frac{K+1}{T}} \right] = \frac{K}{T} e^{-t \frac{K+1}{T}}$$

e perciò si ottiene

$$\begin{aligned} w_{\text{reaz}}(0_+) &= \frac{K}{T} \quad \left( = \lim_{\sigma \rightarrow \infty} (\sigma) \right) \\ w_{\text{reaz}}^{(1)}(t) &= -\frac{(K+1)K}{T^2} e^{-t \frac{K+1}{T}} \quad \text{per } t > 0 \\ w_{\text{reaz}}^{(1)}(0_+) &= -\frac{(K+1)K}{T^2} \quad \left( = \lim_{\sigma \rightarrow \infty} [\sigma^2 T(\sigma) - \sigma w_{\text{reaz}}(0_+)] \right) \end{aligned}$$

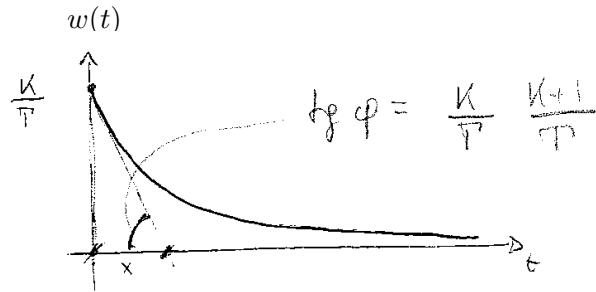


Figura 13.3.2

Il tempo  $x$  necessario per raggiungere il valore (nullo) di regime se la curva mantenesse la pendenza nell'origine è

$$x = \frac{K}{T} / \frac{K}{T} \frac{K+1}{T} = \frac{T}{K+1}$$

in accordo con l'usuale interpretazione della costante di tempo.

iii) RISPOSTA AL GRADINO UNITARIO  $\delta^{(-1)}$

- l'errore a regime vale

$$\lim_{t \rightarrow +\infty} e(t) = \frac{1}{1+K} \quad \left( = \lim_{\sigma \rightarrow 0} \frac{1}{\sigma} \frac{\sigma}{1+W(\sigma)} \right)$$

- il valore a regime dell'uscita è

$$\lim_{t \rightarrow \infty} y(t) = \frac{K}{1+K}$$

Quando  $K \gg 1$  la costante di tempo  $T/(1+K)$  diventa molto piccola, il valore di regime dell'uscita tende a 1 e l'errore di regime diventa prossimo a zero.

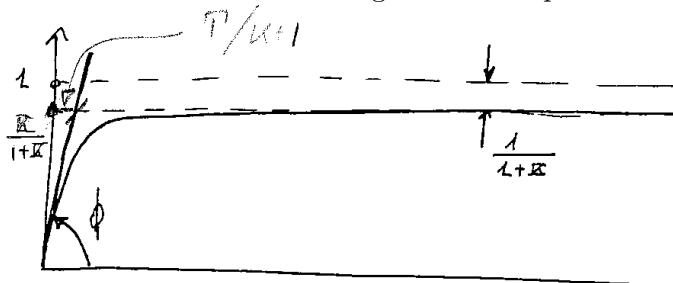


Figura 13.3.3

Nella pratica,  $K$  non può essere reso grande a piacere, perché gli amplificatori generano rumore, crescente al crescere del guadagno. Inoltre, il modello lineare in generale è valido solo per un conveniente intervallo dei valori dei parametri intorno al punto di lavoro.

**Osservazione** Si noti che la costante di tempo del sistema  $T/(1+K)$  non coincide esattamente con l'inverso della pendenza della risposta nell'origine, dal momento che il guadagno di Bode di  $T(s)$  non è unitario:

$$\begin{aligned} y(t) &= \frac{K}{1+K} \left( 1 - e^{-t/T/(1+K)} \right) \\ y^{(1)}(0) &= \frac{K}{1+K} \frac{1+K}{T} = \frac{K}{T} \sim \frac{1}{K+1} \text{ se } K \gg 1 \end{aligned}$$

Quindi la tangente alla curva (i.e. la derivata) nell'origine soddisfa

$$\tan \phi = \frac{K}{T} \sim \frac{K+1}{T}$$

mentre il tempo  $t$  richiesto per raggiungere il valore di regime  $K/(1+K)$  con la pendenza nell'origine coincide con la costante di tempo:

$$t = \frac{K}{1+K} \frac{T}{K} = \frac{T}{1+K}$$

Quindi la costante di tempo può essere definita come il tempo necessario per raggiungere il valore di regime, quando la curva conserva la pendenza iniziale in  $0_+$ .

iv) RISPOSTA ALLA RAMPA UNITARIA Nella risposta alla rampa unitaria abbiamo

$$\lim_{t \rightarrow +\infty} \frac{e(t)}{t} = \lim_{\sigma \rightarrow 0_+} \frac{1}{1 + W(\sigma)} = \frac{1}{1+K}$$

ovvero

$$e(t) \sim \frac{1}{1+K} t \quad (13.3)$$

- ESERCIZIO 13.3.1 Sviluppando in frazioni parziali la risposta  $Y(s)$  quando si assuma  $R(s) = 1/s^2$ , si verifichi l'espressione

$$y(t) = \left[ \frac{K}{1+K} t - \frac{KT}{(1+K)^2} + \frac{KT}{(1+K)^2} e^{-(1+K)t/T} \right] \delta^{(-1)}(t)$$

Si ricavi quindi l'espressione asintotica

$$e(t) = (t - y(t)) \delta^{(-1)}(t) \sim \frac{1}{1+K} t + \frac{KT}{(1+K)^2}$$

che rappresenta un raffinamento di (13.3).

v) CRITERIO DI NYQUIST E LUOGO DELLE RADICI Il diagramma di Nyquist per

$$W(s) = \frac{1}{1+sT} = \frac{1/T}{s + (1/T)}$$

è riportato in figura 13.3.4

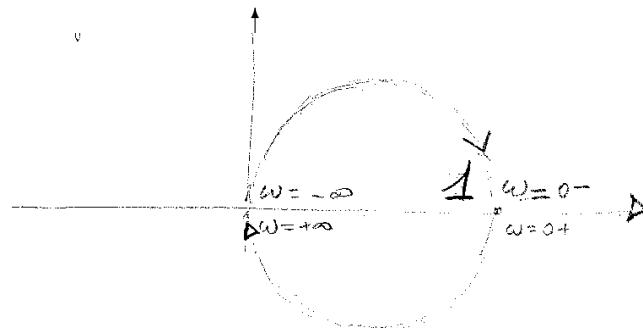


Figura 13.3.4

Per  $T > 0$  si ha  $P_u = 0$  e la stabilità del sistema reazionato richiede sia verificata la condizione

$$V_f\left(-\frac{1}{K}\right) = 0$$

ovvero che il punto  $-1/K$  non cada entro la circonferenza.

Quanto al luogo delle radici, abbiamo

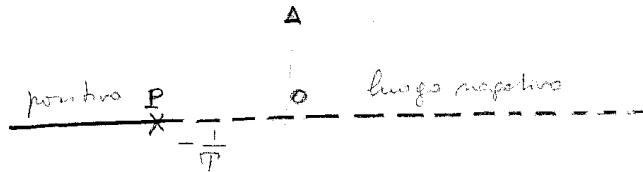


Figura 13.3.5

La transizione all'instabilità si ha quando il luogo negativo attraversa l'asse immaginario, ovvero quando  $1 + KW(s)$  ha uno zero nell'origine. Ciò richiede che si abbia

$$|K| = \frac{1}{|K'|} |PO| = T \left| \frac{1}{T} \right| = 1$$

e quindi  $K = -1$ .

### 13.4 Sistemi del secondo ordine di tipo 1

La struttura più generale di un sistema del secondo ordine struttamente proprio in catena diretta è

$$W(s) = \frac{b_0 + b_1 s}{a_0 + a_1 s + s^2}$$

e dipende quindi da quattro parametri.

i) FUNZIONE DI TRASFERIMENTO In questo paragrafo supporremo che il numeratore di  $W(s)$  sia privo di zeri, che il sistema sia di tipo 1 e che la sua costante di Bode sia unitaria, ovvero supporremo che la funzione di trasferimento  $W(s)$  abbia la forma

$$W(s) = \frac{1}{s(1 + sT)}$$

Assumeremo inoltre che la costante di tempo  $T$  sia positiva.

ii) RISPOSTA ALL'IMPULSO E AL GRADINO UNITARI

$$\begin{aligned} Y_{\text{imp}}(s) &= \frac{1}{s(1 + sT)} = \frac{1}{s} - \frac{1}{s + \frac{1}{T}} \\ y_{\text{imp}}(t) &= \delta^{(-1)}(t)[1 + e^{-t/T}] \end{aligned}$$

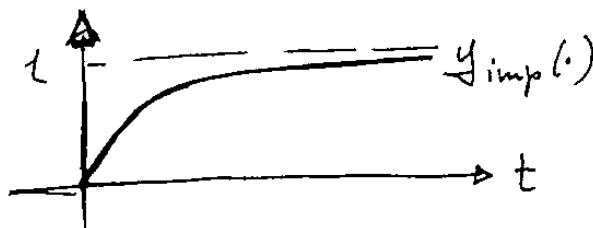


Figura 13.4.1

$$Y_{\text{grad}}(s) = \frac{1}{s^2(1+sT)} = \frac{1}{s^2} - \frac{T}{s} + \frac{T}{s+T}$$

$$y_{\text{grad}}(t) = \delta^{(-1)}(t)[t - T + Te^{-t/T}]$$

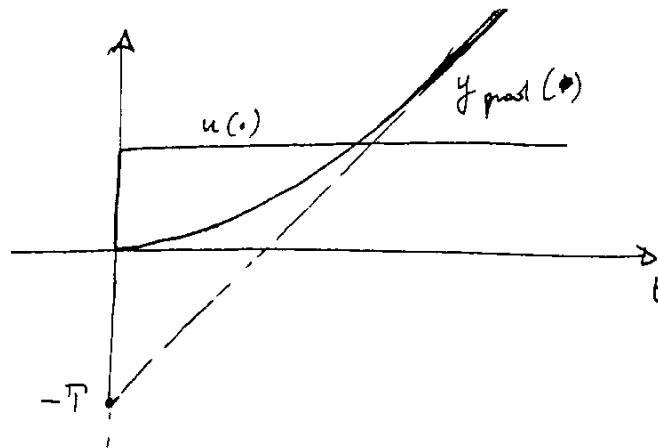


Figura 13.4.2

### 13.5 Retroazione in un sistema del secondo ordine di tipo 1

#### i) FUNZIONE DI TRASFERIMENTO

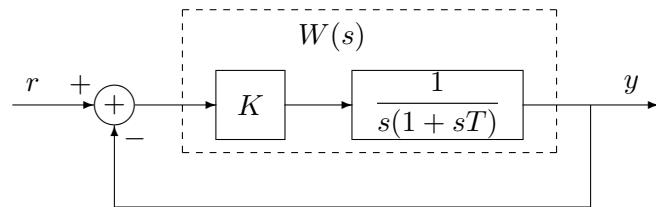


Figura 13.5.1

$$W(s) = \frac{K}{s(1+sT)}$$

$$T(s) = \frac{\frac{K}{s(1+sT)}}{1 + \frac{K}{s(1+sT)}} = \frac{K}{s^2T + s + K} = \underbrace{\frac{1}{1 + \frac{1}{K}s + \frac{T}{K}s^2}}_{\text{forma di Bode}} = \frac{\frac{K}{T}}{s^2 + \frac{1}{T}s + \frac{K}{T}}$$

Poiché  $W(s)$  è di tipo 1, otteniamo  $T(0) = 1$  e ciò garantisce un errore di regime nullo nella risposta al gradino.

- ii) CRITERIO DI NYQUIST E LUOGO DELLE RADICI Il diagramma di Nyquist di  $1/j\omega(1 + j\omega T)$  è riportato in figura 13.5.2, per  $T > 0$ . La variazione di fase, riferita a  $-\frac{1}{k}$  con  $k > 0$  è pari a  $+\pi$ .

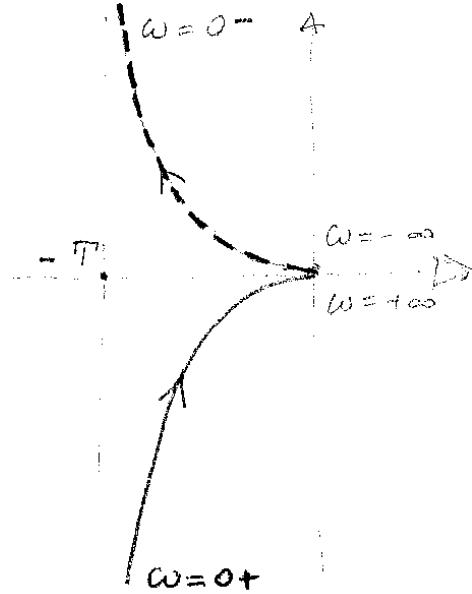


Figura 13.5.2

Poichè il sistema ha un polo nell'origine e nessuno a parte reale positiva, per  $k > 0$  è soddisfatta la condizione di stabilità

$$V_f\left(-\frac{1}{k}\right) = \pi P_{\text{im}} \quad (13.4)$$

Ovviamente la (13.4) non è verificata se  $k < 0$ , risultando allora  $V_f\left(-\frac{1}{k}\right) = -\pi$ .

Per il luogo delle radici, basta ricordare l'esempio 12.1.1. Si ottiene, per il luogo positivo, la configurazione a tratto continuo di figura 13.5.3, in cui

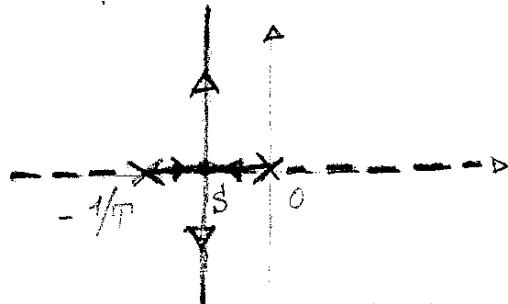


Figura 13.5.3

$$\sigma_a = \frac{1}{2}\left(-\frac{1}{T} + 0\right) = -\frac{1}{2T} \quad (13.5)$$

è il punto di diramazione (e anche l'origine della stella di asintoti). Con riferimento alla funzione di trasferimento

$$W(s) = \frac{\frac{1}{T}}{s(s + \frac{1}{T})}$$

e quindi assumendo  $K' = 1/T$  nelle formule del paragrafo 12.3, il valore di  $k$  cui corrisponde il punto di diramazione  $S$  di figura 13.5.3 è

$$k = \frac{1}{K'} |OS|^2 = T \frac{1}{4T^2} = \frac{1}{4T} \quad (13.6)$$

Per  $0 \leq k \leq \frac{1}{4T}$  i poli della funzione di trasferimento  $T(s)$  del sistema reazionato sono reali, mentre per  $k > \frac{1}{4T}$  sono complessi coniugati. Per  $k < 0$  una radice è reale e positiva e quindi il sistema reazionato è instabile.

Limitando ci al caso  $k > \frac{1}{4T}$ , la funzione di trasferimento diventa

$$T(s) = \frac{1}{s^2 T + s + k} = \frac{\frac{1}{T}}{s^2 + \frac{s}{T} + \frac{k}{T}} = \frac{2\omega_n \delta}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2} \quad (13.7)$$

con

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k}{T}}, \quad \delta = \frac{1}{2\sqrt{kT}} \quad (13.8)$$

In figura 13.5.4 è illustrata la dipendenza delle radici dai parametri

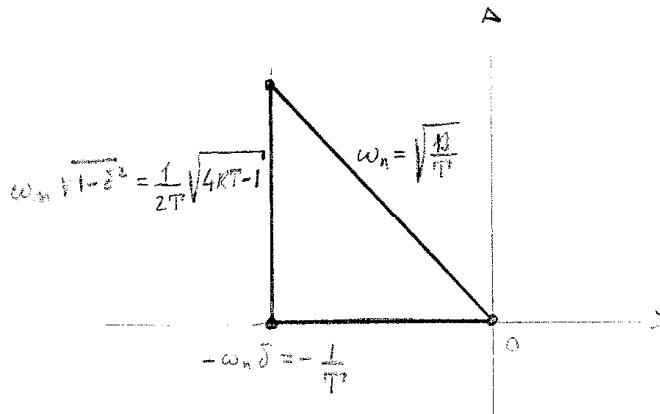


Figura 13.5.4

Poiché  $T$  è fissato, è costante anche il prodotto  $\omega_n \delta$ . Perciò al crescere di  $k$  cresce la pulsazione naturale  $\omega_n$  e decresce lo smorzamento  $\delta$ .

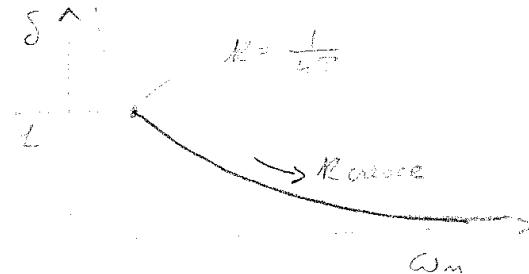


Figura 13.5.5

### 13.6 Sistema del secondo ordine con poli complessi

i) FUNZIONE DI TRASFERIMENTO Consideriamo ora un sistema del secondo ordine con funzione di trasferimento

$$W(s) = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2}. \quad (13.9)$$

ii) RISPOSTA AL GRADINO UNITARIO La risposta al gradino unitario è data da

$$Y(s) = \frac{\omega_n^2}{s(s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2)} = \frac{1}{s} - \frac{(s + \delta\omega_n) + \delta\omega_n}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2} \quad (13.10)$$

Ricordiamo che

$$\frac{\omega_n \sqrt{1 - \delta^2}}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{\omega}{(s + \delta\omega_n)^2 + \omega^2},$$

con  $\omega = \omega_n \sqrt{1 - \delta^2}$ , è la Laplace trasformata di  $e^{-\delta\omega_n t} \sin(\omega t)$ , mentre

$$\frac{s + \delta\omega_n}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{s + \delta\omega_n}{(s + \delta\omega_n)^2 + \omega^2},$$

è la Laplace trasformata di  $e^{-\delta\omega_n t} \cos(\omega t)$ .

Perciò nel dominio del tempo la risposta al gradino unitario è data da

$$\begin{aligned} y(t) &= \delta^{(-1)}(t) \left[ 1 - e^{-\delta\omega_n t} \left( \cos(\omega t) + \frac{\delta\omega_n}{\omega} \sin(\omega t) \right) \right] \\ &= \delta^{(-1)}(t) \left[ 1 - e^{-\delta\omega_n t} \left( \cos(\omega t) + \frac{\delta}{\sqrt{1 - \delta^2}} \sin(\omega t) \right) \right] \\ &= \delta^{(-1)}(t) \left[ 1 - e^{-\delta\omega_n t} \frac{1}{\sqrt{1 - \delta^2}} \left( \sqrt{1 - \delta^2} \cos(\omega t) + \delta \sin(\omega t) \right) \right] \\ &= \delta^{(-1)}(t) \left[ 1 - e^{-\delta\omega_n t} \frac{1}{\sqrt{1 - \delta^2}} \sin(\omega t + \phi) \right] \end{aligned} \quad (13.11)$$

con

$$\sin \phi = \sqrt{1 - \delta^2}, \quad \cos \phi = \delta, \quad \operatorname{tg} \phi = \frac{\sin \phi}{\cos \phi} = \frac{\sqrt{1 - \delta^2}}{\delta}$$

La risposta al gradino unitario è rappresentata in figura 13.6.1

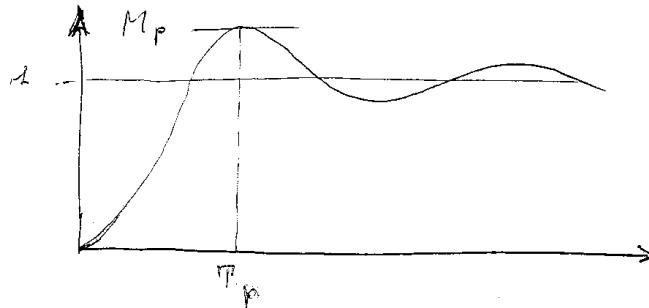


Figura 13.6.1

Per determinare il valore massimo  $M_p$  e l'istante  $T_p$  in cui si verifica, calcoliamo la derivata di  $y(\cdot)$

$$\begin{aligned}\frac{dy}{dt} &= \mathcal{L}^{-1}[sY(s) - y(0)] = \mathcal{L}^{-1}\frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{\omega_n^2}{\omega} e^{-\delta\omega_n t} \sin(\omega t) \\ &= \frac{\omega^2}{(1-\delta^2)\omega} e^{-\delta\omega_n t} \sin(\omega t) = \frac{\omega_n}{\sqrt{1-\delta^2}} e^{-\delta\omega_n t} \sin(\omega t)\end{aligned}$$

Essa si annulla negli istanti  $t = k\pi/\omega$  e quindi, per  $t > 0$ , per la prima volta all'istante

$$T_p = \frac{\pi}{\omega}$$

In corrispondenza troviamo

$$y(T_p) = M_p = 1 + e^{-\delta\omega_n T_p} = 1 + e^{-\pi\frac{\delta}{\sqrt{1-\delta^2}}} = 1 + e^{-\pi/\operatorname{tg}\phi}$$

La *massima sovraelongazione* rispetto al valore di regime

$$S = \frac{M_p - 1}{1} = e^{-\pi\frac{\delta}{\sqrt{1-\delta^2}}} \quad (13.12)$$

dipende soltanto dallo smorzamento  $\delta$  e tende al valore 1 quando  $\delta \rightarrow 0$ . Si noti che c'è sovraelongazione per ogni  $|\delta| < 1$ .

iii) PARAMETRI EMPIRICI Su una risposta qual è quella di figura 13.6.1, o su risposte analoghe, non necessariamente generate da sistemi con la funzione di trasferimento (13.9), è utile, anche al fine di stabilire le specifiche di progetto, definire alcuni parametri empirici:

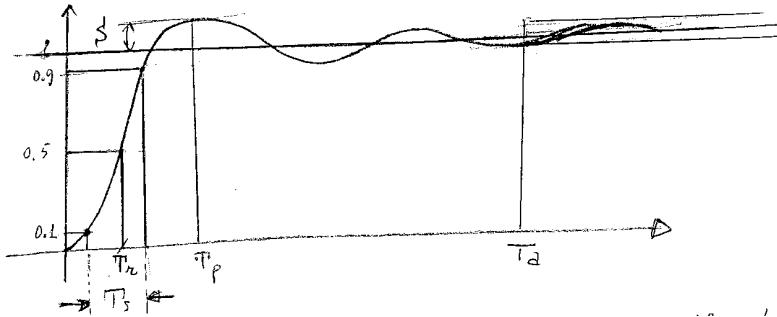


Figura 13.6.2

- il *tempo di ritardo*  $T_r$ , inteso come il tempo necessario per raggiungere il 50% del valore finale;
- il *tempo di salita*  $T_s$ , inteso come il tempo necessario per passare da 0.1 a 0.9 volte il valore finale;
- il *tempo di assestamento*  $T_a$ , ossia il tempo necessario perché l'uscita rimanga definitivamente entro il 5% del suo valore finale;
- l'istante di massima sovraelongazione (o di picco)  $T_p$ ;

- la massima sovraelongazione  $S$ , definita da

$$S = \max_t y(t) - \lim_{t \rightarrow +\infty} y(t)$$

e usualmente definita in termini percentuali rispetto al valore finale.

iv) RISPOSTA ALLA RAMPA UNITARIA La trasformata di Laplace della risposta alla rampa unitaria è

$$Y(s) = \frac{\omega_n^2}{s^2(s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2)} \quad (13.13)$$

e può essere riespressa, ricorrendo allo sviluppo in frazioni parziali, nella forma

$$Y(s) = \frac{1}{s^2} - \frac{2\delta/\omega_n}{s} + \frac{(2\delta/\omega_n)s - (1 - 4\delta^2)}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2} \quad (13.14)$$

Nel dominio del tempo l'uscita è

$$y(t) = \delta^{(-1)}(t) \left[ t - 2\delta\omega_n + \frac{2\delta}{\omega_n} e^{-\delta\omega_n t} \cos(\omega_n t) - \frac{1 - 2\delta^2}{\omega} e^{-\delta\omega_n t} \sin(\omega_n t) \right] \quad (13.15)$$

come si vede riscrivendo l'ultimo addendo di (13.14) nella forma

$$\begin{aligned} & \frac{1}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2} \left[ \frac{2\delta}{\omega_n} (s + \delta\omega_n) - 2\delta^2 - 1 + 4\delta^2 \right] \\ &= \frac{2\delta}{\omega_n} \frac{s + \delta\omega_n}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2} - \frac{1 - 2\delta^2}{\omega} \frac{\omega}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2}. \end{aligned}$$

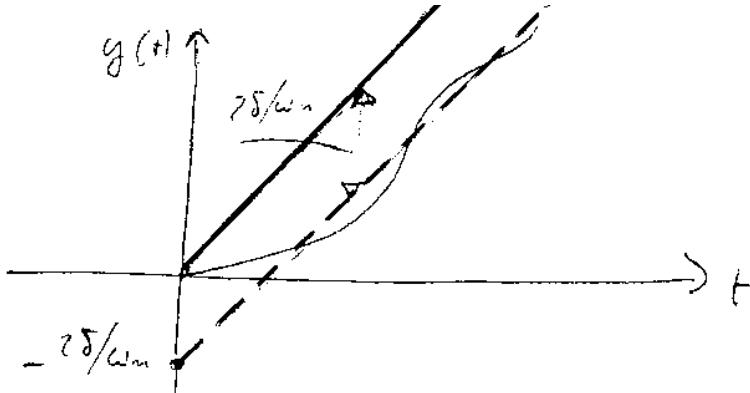


Figura 13.6.3

Si vede allora che l'errore tende asintoticamente a  $2\delta/\omega_n$ .

Alle medesime conclusioni si perviene applicando il teorema del valore finale

$$\begin{aligned} E(s) &= \frac{1}{s^2} \frac{1}{1 + W(s)} \\ \lim_{t \rightarrow +\infty} e(t) &= \lim_{\sigma \rightarrow 0^+} \frac{1}{\sigma W(\sigma)} = \frac{1}{K_v} = \frac{1}{T\omega_n^2} = \frac{2\delta\omega_n}{\omega_n^2} = \frac{2\delta}{\omega_n} \end{aligned} \quad (13.16)$$

- ESERCIZIO 13.6.1 Si consideri il sistema di figura 13.6.4

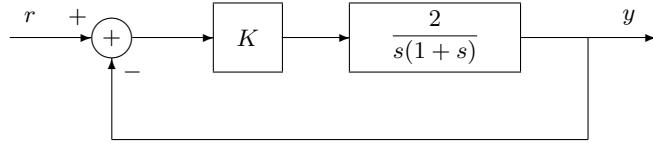


Figura 13.6.4

1. Per quali valori di  $K > 0$  il sistema ha poli reali e negativi?
2. Per quali valori di  $K > 0$  il sistema ha poli complessi coniugati a parte reale negativa?
3. Per quali valori di  $K > 0$  il sistema diventa instabile?
4. per quale valore di  $K > 0$  il sistema è stabile, con poli complessi coniugati e massima sovraelongazione nella risposta al gradino pari al 10% del valore di regime?

¶ *Soluzione.* La funzione di trasferimento ad anello chiuso è

$$T(s) = \frac{\frac{2K}{s(s+1)}}{1 + \frac{2K}{s(s+1)}} = \frac{2K}{s(s+1) + 2K} = \frac{2K}{s^2 + s + 2K} = \frac{1}{1 + \frac{s}{2K} + \frac{s^2}{2K}} \quad (13.17)$$

Per ogni valore positivo di  $K$  i coefficienti del polinomio a denominatore sono positivi, quindi il sistema è stabile (i.e. ha poli a parte reale negativa).

I poli sono reali se il discriminante del polinomio a denominatore  $\Delta = 1 - 8K$  è maggiore o eguale a zero, ossia se

$$K \leq 1/8,$$

mentre sono complessi coniugati se  $K > 1/8$ .

Per  $K > 1/8$  riscriviamo (13.17) nella forma

$$T(s) = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2}$$

con  $\omega_n = \sqrt{2K}$  e quindi con

$$2\delta\omega_n = 1 \Rightarrow \delta = \frac{1}{2\omega_n} = \frac{1}{\sqrt{2K}} \quad (13.18)$$

Tenuto conto di (13.12), la condizione per avere una sovraelongazione pari a 0.1 è che risulti

$$\begin{aligned} 0.1 &= e^{-\pi \frac{\delta}{\sqrt{1-\delta^2}}} \\ -\ln 0.1 &= \ln 10 = \frac{\pi\delta}{\sqrt{1-\delta^2}} \\ \left(\frac{\pi}{\ln 10}\right)^2 &= 1.86 = \frac{1-\delta^2}{\delta^2} = \frac{1}{\delta^2} - 1 = 8K - 1 \end{aligned}$$

da cui segue  $K = 0.357$ .