

*Relazione di
Fondamenti di automatica*

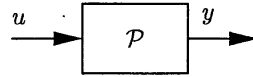
**Docente del corso:
Stefano Chiaverini**

Riccardo Galletti

Matr. 1265

Elaborato J

Per l'impianto \mathcal{P}

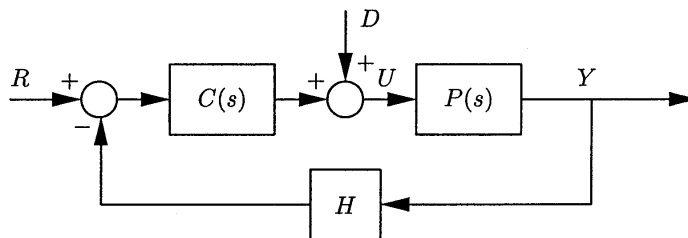


caratterizzato dal modello implicito ingresso-uscita lineare e stazionario

$$\frac{d^3 y(t)}{dt^3} + 10 \frac{d^2 y(t)}{dt^2} + 25 \frac{dy(t)}{dt} = 30 \frac{du(t)}{dt} + 15 u(t),$$

si ricavi la funzione di trasferimento $P(s) = Y(s)/U(s)$.

Con riferimento allo schema di controllo in retroazione



determinare $C(s)$ e H in modo tale che:

- $r(t) = 4 \delta_{-3}(t) \Rightarrow y_d(t) = 12 \delta_{-3}(t)$;
- $r(t) = 4 \delta_{-3}(t) \Rightarrow e_{A,\infty} = 15$;
- il sistema a ciclo chiuso sia astatico nei confronti dell'ingresso non manipolabile $d(t) = \delta_{-1}(t)$.

Per il sistema a ciclo chiuso così ottenuto si analizzino le proprietà di stabilità al variare del guadagno k_C e si determini l'intervallo dei valori di k_C che ne assicurano la stabilità asintotica.

Si modifichi, infine, $C(s)$ in modo da soddisfare l'ulteriore specifica:

- $F(j\omega) : m_\varphi = 40^\circ, \omega_t = 5 \text{ rad/s}$.

Con riferimento al sistema in retroazione ottenuto considerando la $C(s)$ modificata, si valuti inoltre mediante l'applicazione dei legami globali:

- la sovraelongazione percentuale alla risposta indiciale del sistema a ciclo chiuso;
- il tempo di salita alla risposta indiciale del sistema a ciclo chiuso;
- il tempo di assestamento alla risposta indiciale del sistema a ciclo chiuso;
- il tempo all'emivalore alla risposta indiciale del sistema a ciclo chiuso;
- il periodo della prima oscillazione alla risposta indiciale del sistema a ciclo chiuso.

Con l'ausilio di uno strumento di simulazione, infine, si verifichi nel dominio del tempo la correttezza dell'analisi e della sintesi svolta nei domini operativi s e ω .

⇒ FUNZIONE DI TRASFERIMENTO

In esame si ha lo studio dell'impianto P caratterizzato dal modello implicito ingresso-uscita lineare e stazionario:

$$\frac{d^3 y(t)}{dt^3} + 10 \frac{d^2 y(t)}{dt^2} + 25 \frac{dy(t)}{dt} = 30 \frac{du(t)}{dt} + 15u(t)$$

Trasformiamo secondo Laplace, tenendo conto del fatto che le condizioni iniziali sono nulle:

$$(s^3 + 10s^2 + 25s)Y(s) = (30s + 15)U(s) \Rightarrow \\ \Rightarrow P(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{30s + 15}{s^3 + 10s^2 + 25s} = \frac{30s + 15}{s(s + 5)^2}$$

La F.d.t. trovata presenta un polo nell'origine e due poli identici a parte reale negativa, poiché $s_1 = 0$, $s_2 = -5 = s_3$.

⇒ CONTROLLO IN RETROAZIONE

Il progetto del controllore riguarda la creazione della struttura dei blocchi di f.d.t. C e H affinché l'uscita Y segua l'andamento voluto Y_d . I riferimenti dati impongono:

$$r(t) = 4\delta_{-3}(t) \Rightarrow y_d(t) = 12\delta_{-3}(t) \text{ e } r(t) = 4\delta_{-3}(t) \Rightarrow e_{A,\infty}(t) = 15$$

Quindi:

calcoliamo K_d e $H(s)$ tale che:

$$r(t) = 4\delta_{-3}(t) \Rightarrow y_d(t) = 12\delta_{-3}(t) \text{ nel dominio di Laplace equivalgono a :}$$

$$R(s) = \frac{4}{s^3} \quad Y_D(s) = \frac{12}{s^3}$$

poiché $Y_D(s) = K_d \cdot R(s)$ si ha

$$K_d = \frac{Y_d}{R(s)} = \frac{12}{s^3} \cdot \frac{s^3}{4} = 3$$

da cui ricavo $H(s)$ come:

$$H(s) = \frac{1}{K_d} = \frac{1}{3}$$

La seconda specifica può essere soddisfatta con diverse scelte del controllore. Esse sono:

- A) Introduzione di poli nell'origine;
- B) Attribuzione di un opportuno guadagno di Bode K_c ;

Calcoliamo quindi $C(s)$ tale che $r(t) = 4\delta_{-3}(t) \Rightarrow e_{A,\infty}(t) = 15$:

Per avere un errore a regime finito occorre avere l'uguaglianza: $k = h$

dove k indica l'ordine (diminuito di 1 unità) del riferimento, mentre h è il numero dei poli nell'origine nella $G(s)$, ossia la F.d.T di catena diretta.

Nel nostro caso abbiamo:

$k=2$, cioè abbiamo come riferimento una rampa parabolica, e dobbiamo avere $h=2$.

Dato che l'impianto già possiede un polo nell'origine, dobbiamo inserirne uno nel controllore $C(s)$, che quindi assumerà una struttura del tipo:

$$C(s) = \frac{K_c}{s}$$

$e_{A,\infty}(t) = 15$ ma dato che $e_{A,\infty}(t) = \frac{K_d^2 \cdot R_0}{K_a} = \frac{3^2 \cdot 4}{K_a}$ si ha $K_a = \frac{36}{15} = 2.4$; inoltre essendo

$$K_a = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot G(s) \Rightarrow K_a = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \frac{K_c}{s} \frac{30s + 15}{s(s+5)^2} = K_c \frac{15}{25} = K_c \frac{3}{5}$$

$$\text{cioè } K_c \frac{3}{5} = 2.4 \Rightarrow K_c = 4$$

Per vedere se il sistema a ciclo chiuso è astatico nei confronti di $d(t) = \delta_{-1}(t)$, (gradino unitario), devo verificare la seguente disuguaglianza: $h_1 > k$, dove h_1 sta ad indicare il numero dei poli dell'origine di $C(s)$ e k è l'ordine, diminuito di un'unità, dell'ingresso non manipolabile.

Dunque:

$$C(s) = \frac{K_c}{s^{h_1}} = \frac{4}{s} \rightarrow h_1 = 1 \quad D(s) = \frac{D_0}{s^{k+1}} = \frac{1}{s} \rightarrow k = 0$$

Quindi è verificata la relazione $h_1 > k$ che rende il sistema astatico nei confronti di $d(t)$.

⇒ PROPRIETA' DI STABILITA'

Per l'analisi della stabilità del sistema è necessario conoscere i poli della f.d.t. a ciclo chiuso, pari a:

$$W(s) = \frac{G(s)}{1 + F(s)} = \frac{C(s) \cdot P(s)}{1 + C(s) \cdot P(s) \cdot H(s)}$$

Occorre dunque analizzare le radici dell'equazione:

$$1 + F(s) = 1 + C(s) \cdot P(s) \cdot H(s) = 1 + \frac{1}{3} \cdot \frac{K_c}{s} \cdot \frac{30s + 15}{s(s+5)^2}$$

Tali radici si ricavano risolvendo l'equazione:

$$\text{num}[1 + F(s)] = 0 \Leftrightarrow 3s^2(s+5)^2 + K_c \cdot (30s+15) = 0 \Rightarrow 3s^2(s^2 + 10s + 25) + 30K_c s + 15K_c = 0$$

cioè $3s^4 + 30s^3 + 75s^2 + 30K_c s + 15K_c = 0$

Se e solo se tutti i poli della f. d. t. ad anello chiuso hanno parte reale strettamente negativa il sistema è asintoticamente stabile in quanto la risposta in transitorio tende a 0 nel tempo.

Il criterio che mi permette di determinare, in modo semplice quanto veloce, il segno dei poli senza risolvere l'equazione è il ***criterio di Routh***.

In particolare, condizione necessaria e sufficiente affinché un sistema lineare e stazionario sia asintoticamente stabile è che gli elementi della prima colonna della tabella di Routh associata al polinomio caratteristico siano tutti dello stesso segno.

Costruiamo, a questo punto, la tabella di Routh:

4	3	75	15 K _c
3	30	30 K _c	0
2	c	c'	0
1	d	0	0
0	e	0	0

Ricaviamo c, c', d, e:

$$c = -\frac{1}{30} \cdot \det \begin{bmatrix} 3 & 75 \\ 30 & 30K_c \end{bmatrix} = \frac{2250 - 90K_c}{30} = 75 - 3K_c$$

$$c' = -\frac{1}{30} \cdot \det \begin{bmatrix} 3 & 15K_c \\ 30 & 0 \end{bmatrix} = 15K_c$$

$$d = -\frac{1}{c} \cdot \det \begin{bmatrix} 30 & 30K_c \\ c & c' \end{bmatrix} = -\frac{1}{75 - 3K_c} \cdot \det \begin{bmatrix} 30 & 30K_c \\ 75 - 3K_c & 15K_c \end{bmatrix}$$

$$= \frac{30 \cdot (75 - 3K_c)K_c - 450K_c}{75 - 3K_c} = 30K_c - \frac{150K_c}{25 - K_c}$$

$$e = -\frac{1}{d} \cdot \det \begin{pmatrix} c & c' \\ d & 0 \end{pmatrix} = c' = 15K_c$$

Per la condizione imposta sulla stabilità otteniamo il sistema:

$$\left\{ \begin{array}{ll} K_c < 25 & 75 - 3K_c > 0 \\ 30K_c - \frac{150K_c}{25 - K_c} > 0 & 30K_c - \frac{150K_c}{25 - K_c} > 0 \iff \\ K_c > 0 & 15K_c > 0 \end{array} \right.$$

Dato che $25 - K_c > 0$, basta imporre che $750K_c - 30K_c^2 - 150K_c > 0$ cioè che $K_c(600 - 30K_c) > 0$, cioè $(600 - 30K_c) > 0$.

In sintesi, condizione per avere asintotica stabilità sul sistema a ciclo chiuso è che

$$0 < K_c < 20$$

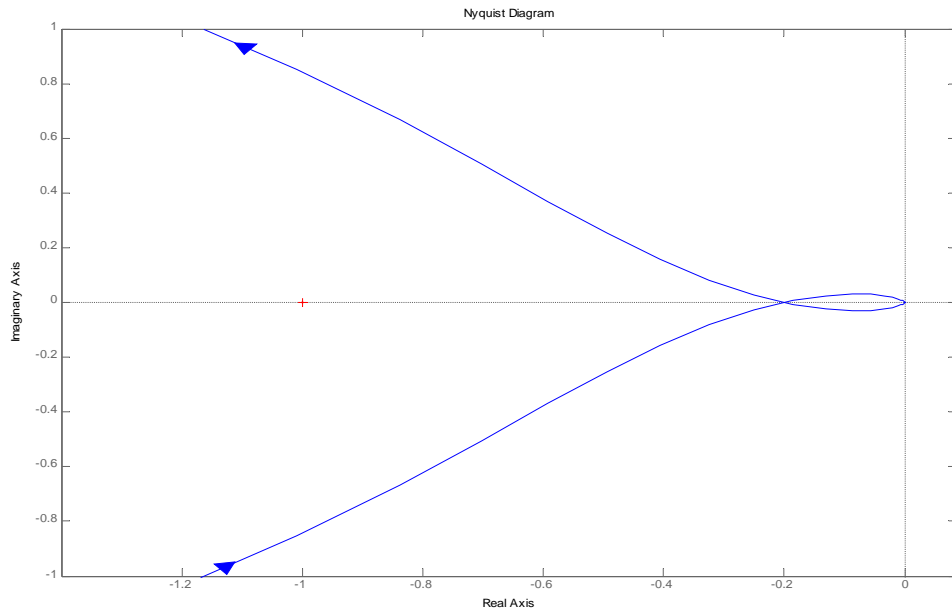
Essendo K_c pari a 4 e dunque appartenente all'intervallo $[0,20]$, possiamo affermare che il nostro sistema è asintoticamente stabile.

Per avere un riscontro dei risultati ottenuti, ai fini della stabilità del sistema, si ricorre ad un metodo di indagine basato sulla conoscenza della f.d.t di anello $F(s)$: il critério di Nyquist.

Secondo tale metodo condizione necessaria e sufficiente per garantire l'asintotica stabilità del sistema a ciclo chiuso è che il diagramma di Nyquist completo della $F(j\omega)$ circonda il punto critico $(-1, j0)$, senza toccarlo, un numero di volte pari al numero di poli a parte reale strettamente positiva della $F(s)$. Il numero dei circondamenti è contato positivamente in senso antiorario, negativamente in senso orario.

Nel nostro caso $F(s) = C(s) \cdot P(s) \cdot H(s) = \frac{1}{3} \cdot \frac{K_c}{s} \cdot \frac{30s + 15}{s(s + 5)^2}$ possiamo vedere che non ha poli a parte reale positiva, ma ha un polo nell'origine con molteplicità 2.

Tracciamo il diagramma di Nyquist con $K_c = 4$;

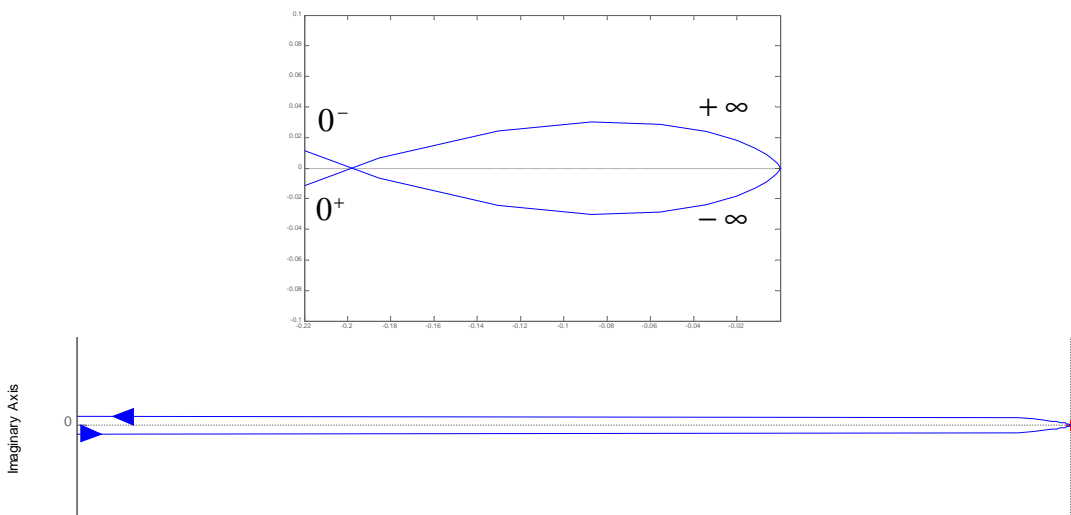


Come potevamo aspettarci, in prossimità della pulsazione $\omega = 0$ abbiamo una singolarità nell'applicazione del suddetto criterio. Sfruttando il diagramma ottenuto in Matlab e tenendo

conto che $F(j\omega) = \frac{40j\omega + 20}{(j\omega)^4 + 10(j\omega)^3 + 25(j\omega)^2} = \frac{\tilde{F}(j\omega)}{(j\omega)^2}$ e che $\lim_{\omega \rightarrow 0} \angle \tilde{F}(j\omega) = 0$

Si ha: $\lim_{\omega \rightarrow 0^+} \angle F(j\omega) = -\pi$ e $\lim_{\omega \rightarrow 0^-} \angle F(j\omega) = +\pi$

Si nota dunque che per ω tendente a 0^+ il diagramma di Nyquist tende asintoticamente al semiasse reale negativo, e per ω tendente a 0^- tende asintoticamente al semiasse reale >0 .



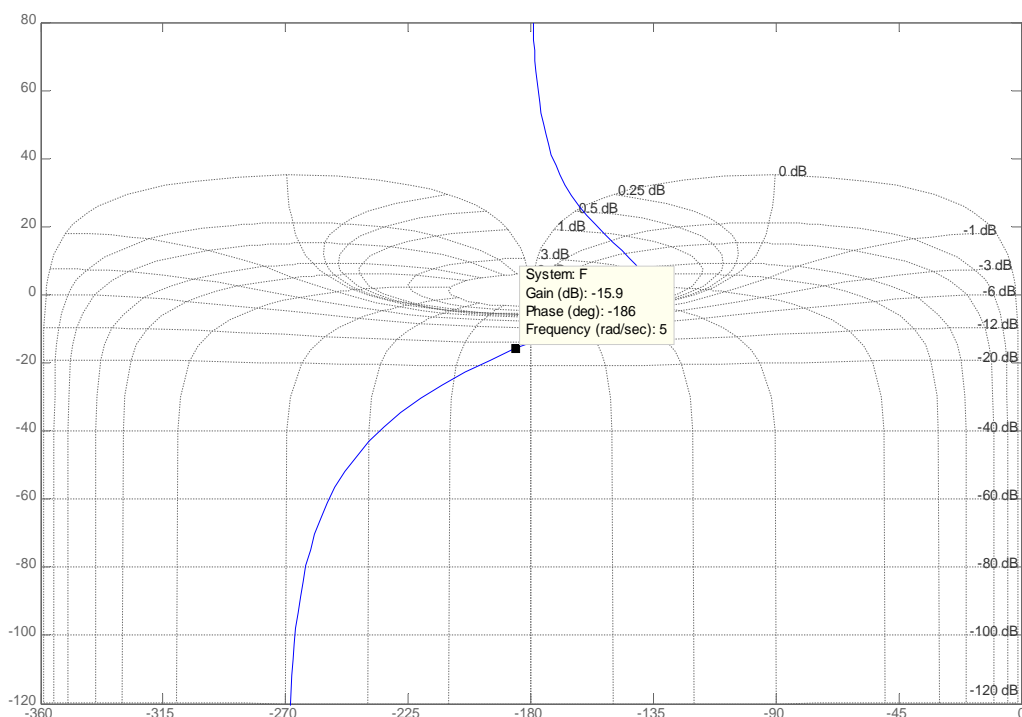
e dunque, chiudendo il grafico con due mezzi giri orari da 0^- a 0^+ il numero dei circondamenti del punto critico rimane pari a zero. Essendo zero il numero dei poli a parte reale >0 di $F(s)$ (si ricorda che l'aggiramento in senso antiorario nel dominio ci fa considerare, ai fini dell'applicazione del criterio di Nyquist, il polo nell'origine come polo a

- 8 - Relazione di fondamenti di automatica - Riccardo Galletti - www.riccardogalletti.com/appunti_gratis
 parte reale negativa), il criterio di Nyquist è verificato.

Dato che il diagramma di Nyquist interseca l'asse negativa dei reali in corrispondenza di -0.1978 , siamo in presenza di una stabilità regolare, assicurata per valori del guadagno d'anello aperto $\tilde{K} < \frac{1}{0.1978} = 5.06$. Ciò significa che posso moltiplicare $K_c = 4$ al massimo per 5.06 . Arrivo cioè a circa 20, cioè quanto mi aveva detto il criterio di Routh.

⇒ AZIONE CORRETRICE

Dal diagramma di Nichols della $F(j\omega)$ si ha:



Dunque si ricava che il punto di lavoro alla $\omega_t = 5$ rad/s si trova in corrispondenza di:
 $|F(j\omega)| = -15.9 \text{ dB}$ e $\angle F(j\omega) = -186^\circ$.

Considerato che $m_\phi = 40^\circ$ e quindi $\angle F(j\omega) = -\pi + m_\phi = -140^\circ$ la correzione da apportare prevede un'amplificazione di 15.9 dB e un anticipo di fase pari a 46° .

Dovremo utilizzare una rete anticipatrice, caratterizzata da una f.d.t. pari a :

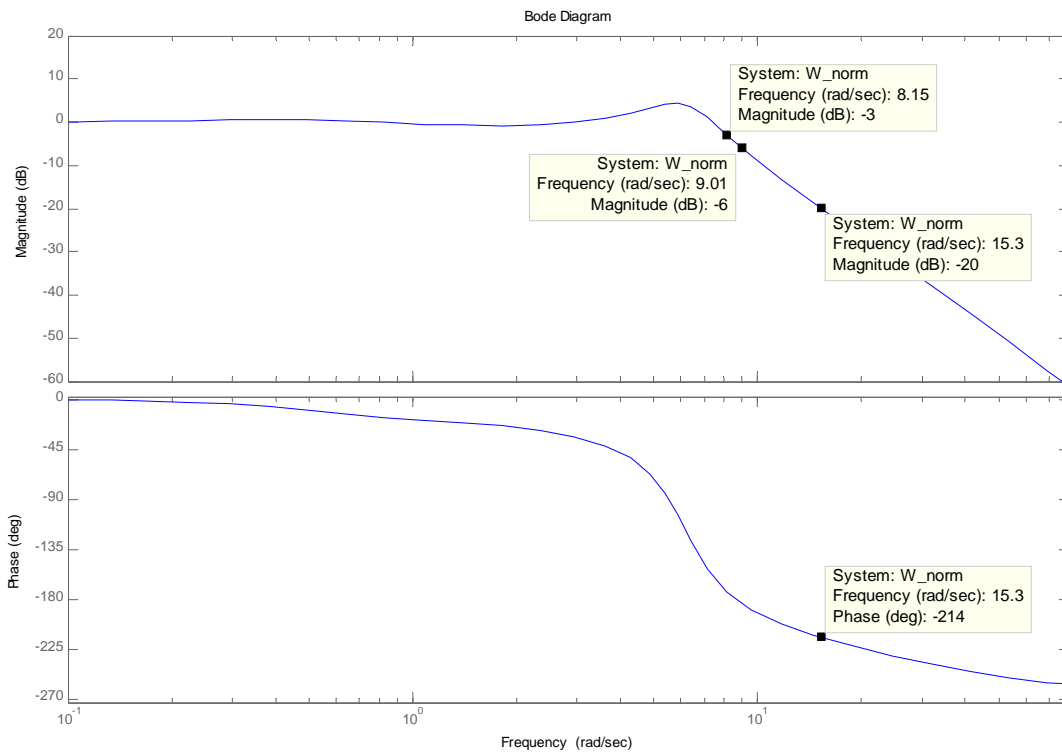
$$\frac{1 + s \cdot \tau}{1 + \alpha \cdot s \cdot \tau}$$

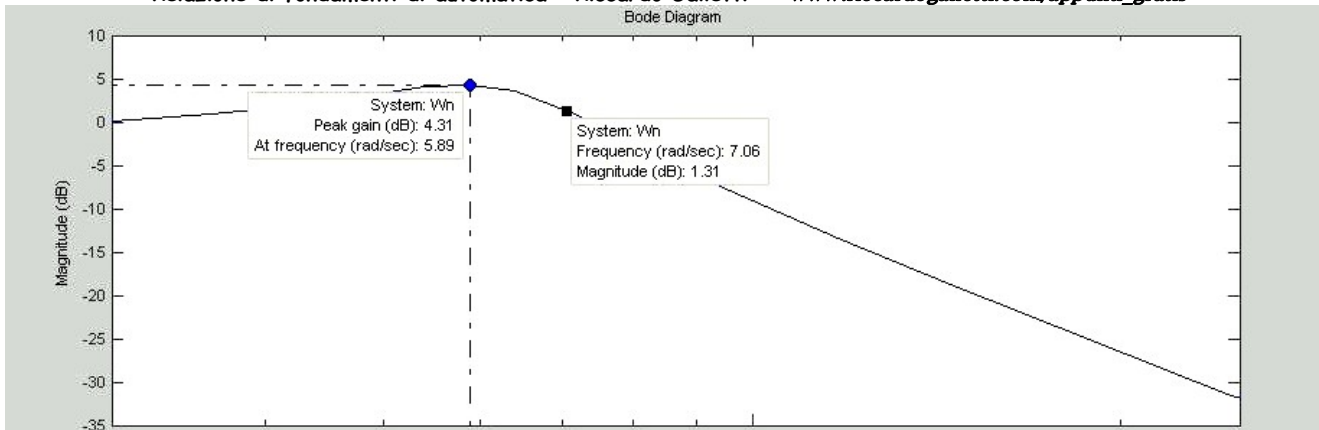
⇒ **PARAMETRI TEMPORALI CARATTERISTICI**

Sfruttando, a questo punto, i parametri ottenuti nel dominio della frequenza e i legami globali otteniamo i corrispondenti parametri caratteristici nel dominio del tempo, facendo riferimento alla f.d.t. a ciclo chiuso:

$$W(s) = \frac{G(s)}{1 + F(s)} = \frac{C(s) \cdot P(s)}{1 + C(s) \cdot P(s) \cdot H(s)} =$$
$$= \frac{27.5 s^5 + 486.3 s^4 + 3045 s^3 + 7631 s^2 + 6113 s + 1500}{0.02 s^8 + 0.74 s^7 + 10.26 s^6 + 84.62 s^5 + 473.8 s^4 + 1700 s^3 + 3169 s^2 + 2038 s + 500}$$

Il guadagno statico è $W(j0)=3$, dunque diagrammiamo tramite Bode la $W(s)$ normalizzata:





Da questi ricaviamo:

$$\omega_{3dB} = 8.15 \text{ rad/s} \Rightarrow B_{3dB} = 1.30 \text{ Hz}$$

$$\omega_{6dB} = 9.01 \text{ rad/s} \Rightarrow B_{6dB} = 1.43 \text{ Hz}$$

$$\omega_{20dB} = 15.3 \text{ rad/s} \Rightarrow \varphi_{20dB} = -214^\circ$$

$$\omega' = 7.06 \text{ rad/s} \Rightarrow B' = 1.12 \text{ Hz}$$

$$M_r = 4.31 \text{ dB} = 1.64$$

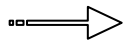
$$\text{TEMPO DI SALITA } t_s = \frac{0.45}{B_6} = \frac{0.45}{1.43} = 0.315 \text{ s}$$

$$\text{TEMPO ALL'EMIVALORE } t_s = 0.002 \cdot \frac{|\varphi_{20}|}{B_6} = 0.002 \cdot \frac{|-214|}{1.43} = 0.299 \text{ s}$$

$$\text{PERIODO DI PRIMA OSCILLAZIONE } T = \frac{1.22}{B'} = \frac{1.22}{1.12} = 1.089 \text{ s}$$

$$\text{SOVRAELONGAZIONE MASSIMA } s = 0.42 \cdot \log_e \left(\frac{M_r \cdot B_3}{B_6} \right) + 0.18 = 0.42 \cdot \log_e \left(\frac{1.64 \cdot 1.30}{1.43} \right) + 0.18 = 0.348$$

$$\text{TEMPO DI ASSESTAMENTO AL 5\% } t_{a,5\%} = \frac{1}{B_6} \cdot \left(2.16 \cdot \frac{M_r \cdot B_3}{B_6} - 0.4 \right) = \frac{1}{1.43} \cdot \left(2.16 \cdot \frac{1.64 \cdot 1.30}{1.43} - 0.4 \right) = 1.972 \text{ s}$$



SIMULAZIONE

Per finire, utilizzando lo strumento di simulazione SIMULINK[®] verifichiamo nel dominio del tempo la correttezza dell'analisi e della sintesi svolta nel dominio di Laplace e della frequenza.

Nelle pagine successive, nell'ordine, saranno presentati i modelli e i grafici relativi all'analisi della risposta indiciale, della risposta complessiva in presenza del riferimento dato e dell'ingresso non manipolabile, infine sarà rappresentato l'errore assoluto a regime.

