

Problema del 31.07.03 - Sez. 4 Parte A

Funzione di Trasferimento

$$G(s) := \frac{s + 5}{(s + 1) \cdot (s^2 + s + 1)}$$

NB: la Funzione di Trasferimento viene messa nella forma delle "costanti di tempo"

$$K := 5 \quad G_1(s) := \left(\frac{s}{5} + 1 \right) \quad G_2(s) := \left(\frac{1}{s + 1} \right) \quad G_3(s) := \left(\frac{1}{s^2 + s + 1} \right)$$

NB: i seguenti calcoli sono svolti in MathCad come "calcoli simbolici"

$$G_3(s) \quad (\tau^2 - 1) \text{ solve, } \tau \rightarrow \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} \quad \tau := 1$$

$$(2 \cdot \zeta \cdot \tau - 1) \text{ solve, } \zeta \rightarrow \frac{1}{2} \quad \zeta := \frac{1}{2} \quad \text{NB: sottosistema underdamped}$$

$$G(s) := KG_1(s) \cdot G_2(s) \cdot G_3(s)$$

Calcolo frequenze d'angolo

$$\omega_{c1} := \frac{1}{\frac{1}{5}} \quad \omega_{c1} = 5$$

$$\omega_{c2} := \frac{1}{1} \quad \omega_{c2} = 1$$

$$\omega_{c3} := \frac{1}{\tau} \quad \omega_{c3} = 1$$

Calcolo Frequenza di risonanza

$$\omega_r := \frac{\sqrt{1 - 2\zeta^2}}{\tau} \quad \omega_r = 0.707$$

NB: per avere RISONANZA deve essere:
 1) sistema underdamped
 2) $\zeta < 0.707$

$$N := 500$$

$$y := 0.001 \dots 10$$

$$k := 0 \dots N$$

$$\text{Min} := -2 \quad \text{Max} := 3$$

$$\text{espo}(k) := \text{Min} + \frac{k \cdot (\text{Max} - \text{Min})}{N}$$

$$\omega_k := 10^{\text{espo}(k)}$$

Diagramma di AR_{tot}

$$AR1_k := |G_1(i \cdot \omega_k)| \quad AR2_k := |G_2(i \cdot \omega_k)| \quad AR3_k := |G_3(i \cdot \omega_k)|$$

$$AR_k := K(AR1_k) \cdot (AR2_k) \cdot (AR3_k)$$

$$AR_{c1} := |G(i \cdot \omega_{c1})|$$

$$AR_{c1} = 0.057$$

$$AR_{c2} := |G(i \cdot \omega_{c2})|$$

$$AR_{c2} = 3.606$$

$$AR_{c3} := |G(i \cdot \omega_{c3})|$$

$$AR_{c3} = 3.606$$

$$AR_r := |G(i \cdot \omega_r)|$$

$$AR_r = 4.761$$

$$AR3_r := |G_3(i \cdot \omega_r)|$$

$$AR3_r = 1.155$$

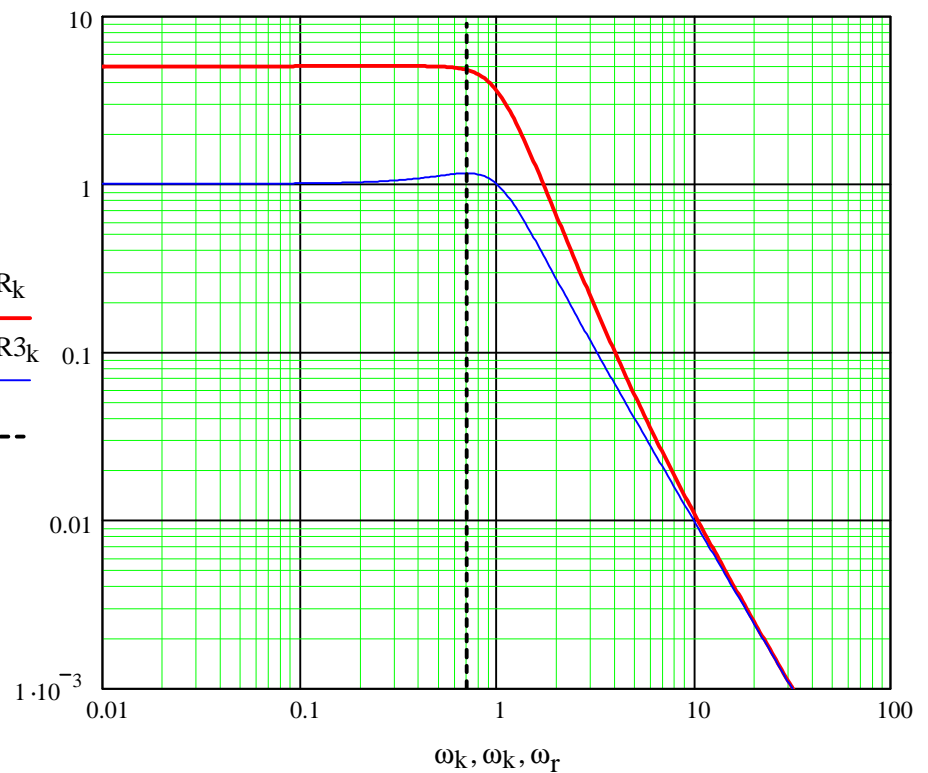
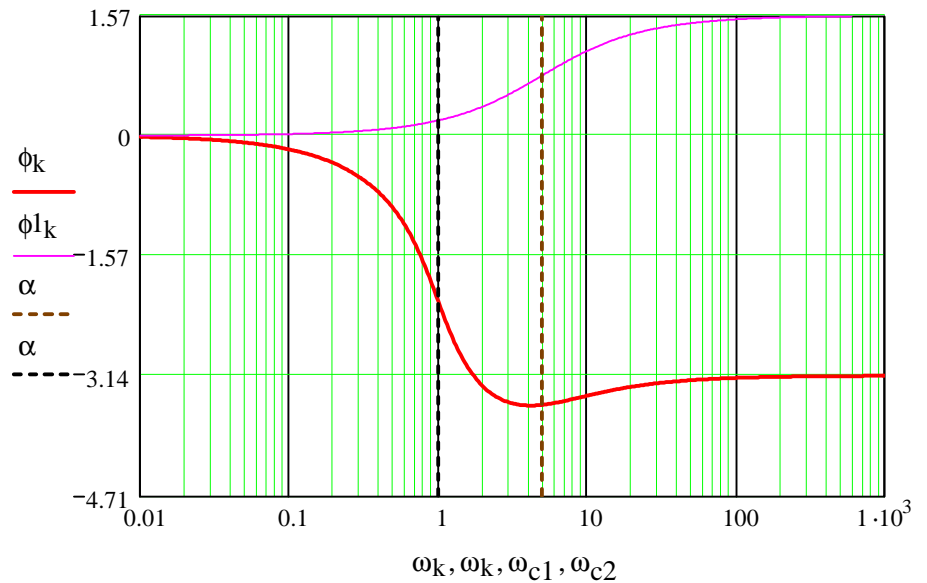


Diagramma della fase ϕ

$$\phi_{1k} := \arg(G_1(i \cdot \omega_k)) \quad \phi_{2k} := \arg(G_2(i \cdot \omega_k)) \quad \phi_{3k} := \arg(G_3(i \cdot \omega_k)) \quad \alpha := \frac{-3\pi}{2} .. \pi$$

$$\phi_k := \phi_{1k} + \phi_{2k} + \phi_{3k}$$

NB: angoli espressi in radianti



Calcolo della frequenza di crossover

Valore di 1° tentativo: $\omega := 1$

$$\phi(\omega) := \arg(G_1(i \cdot \omega)) + \arg(G_2(i \cdot \omega)) + \arg(G_3(i \cdot \omega))$$

Given

$$\phi(\omega) = -\pi$$

$$\omega_{CO} := \text{Find}(\omega) \quad \omega_{CO} = 1.732$$

Controprova.
NB: angoli espressi in radianti $\phi(\omega_{CO}) = -3.142$

Applicazione del criterio di stabilità di Bode

$$AR_{CO} := K \cdot |G_1(i \cdot \omega_{CO})| \cdot |G_2(i \cdot \omega_{CO})| \cdot |G_3(i \cdot \omega_{CO})| \quad AR_{CO} = 1$$

Il criterio di stabilità di Bode stabilisce che questo sistema è al limite di stabilità

NB:

1. il diagramma di ϕ vs. ω presenta comunque una frequenza di *crossover* ma
2. il diagramma di ϕ vs. ω non è monotono

Calcolo del Margine di Guadagno

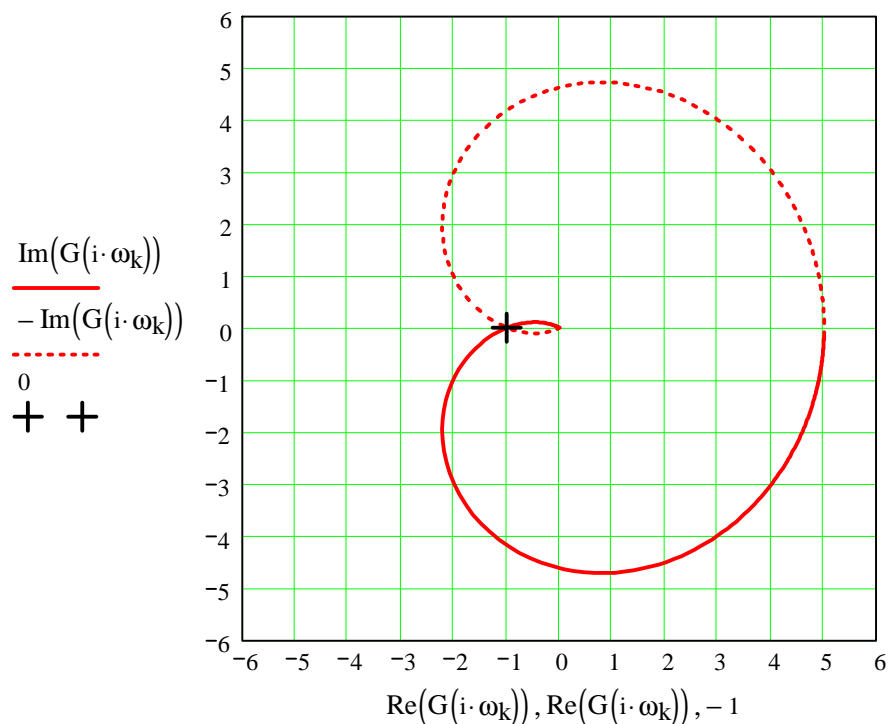
Il Margine di Guadagno è ZERO

Per verificare il risultato del criterio di stabilità di Bode, applichiamo il **criterio di stabilità di Nyquist**

Criterio di Nyquist: se il diagramma di Nyquist a ciclo aperto di un sistema feedback circonda il punto $(-1,0)$ al variare della frequenza da $-\infty$ a $+\infty$, la risposta del sistema a ciclo chiuso è instabile.

Diagramma di Nyquist

$$\omega_k := 10^{\text{espo}(k)}$$



Il diagr. di Nyquist completo non consente di determinare con chiarezza i giramenti intorno a $(-1,0)$.
Proviamo ad ingrandire il **diagr. di Nyquist**

$$N := 10$$

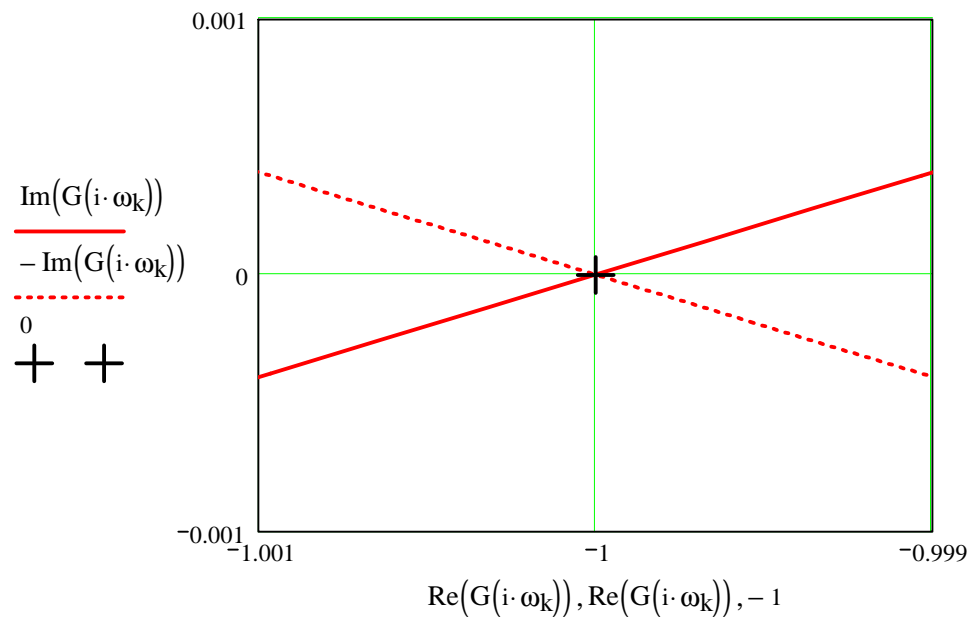
$$k := 0..N$$

$$\Delta := 10^{-3}$$

$$\text{Min} := \omega_{CO} - \Delta \quad \text{Min} = 1.731$$

$$\text{Max} := \omega_{CO} + \Delta \quad \text{Max} = 1.733$$

$$\omega_k := \text{Min} + \frac{k \cdot (\text{Max} - \text{Min})}{N}$$



NB: L'ingrandimento del **diagramma di Nyquist** conferma che quest'ultimo passa proprio per il punto $(-1,0)$.
 Quindi **non** ci sono **giramenti** ed il sistema è al **limite di stabilità BIBO!**