

Problema modificato del 30.04.03 - Sez. 4 Parte A

Funzione di Trasferimento

$$G(s) := \left(\frac{1}{s+2}\right) \left(\frac{1}{s^2+2s+1}\right) e^{-3s}$$

N := 500

k := 0..N

Min := -2 Max := 2

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

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

NB: i denominatori vengono normalizzati

$$K := \frac{1}{2}$$

$$G_1(s) := \left(\frac{1}{\frac{s}{2} + 1}\right)$$

$$G_2(s) := \left(\frac{1}{s^2 + 2s + 1}\right)$$

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

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

$$(2 \cdot \zeta \cdot 1 - 2) \text{ solve, } \zeta \rightarrow 1 \quad \text{☞} \quad \zeta := 1 \quad \text{NB: sistema critically damped}$$

$$G_3(s) := e^{-3s}$$

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

Calcolo frequenze d'angolo

$$\omega_{c1} := \frac{1}{\frac{1}{2}} \quad \omega_{c1} = 2$$

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

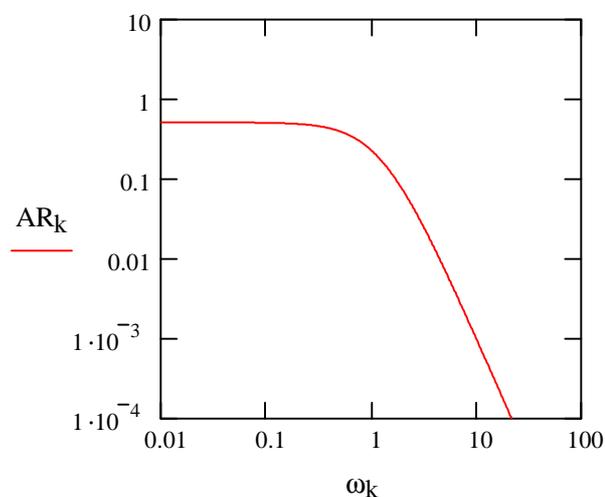
Frequenza di risonanza

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

NB: in questo caso la RISONANZA NON esiste!
Infatti, per avere RISONANZA G_2 deve essere:
1) sistema *underdamped*
2) $\zeta < 0.707$

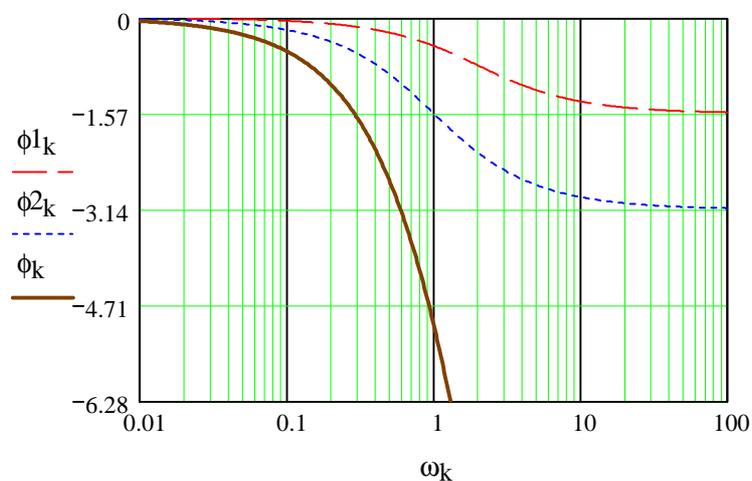
$$AR_{1k} := |G_1(i \cdot \omega_k)| \quad AR_{2k} := |G_2(i \cdot \omega_k)| \quad AR_{3k} := |G_3(i \cdot \omega_k)|$$

$$AR_k := K(AR_{1k}) \cdot (AR_{2k}) \cdot (AR_{3k})$$

Diagramma di AR_{tot} **Diagramma della fase ϕ**

$$\phi_{1k} := \arg(G_1(i \cdot \omega_k)) \quad \phi_{2k} := \arg(G_2(i \cdot \omega_k)) \quad \phi_{3k} := -3 \omega_k \quad \text{NB: angoli espressi in radianti}$$

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



Applicazione del criterio di stabilità di Bode

Calcolo della frequenza di crossover

$$\omega := 1$$

$$\phi(\omega) := \arg(G_1(i\omega)) + \arg(G_2(i\omega)) - 3\omega$$

Given

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

$$\omega_{CO} := \text{Find}(\omega) \quad \omega_{CO} = 0.594$$

Controprova.

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

Calcolo del Margine di Guadagno

$$AR(\omega) := K |G_1(i\omega)| \cdot |G_2(i\omega)| \cdot |G_3(i\omega)|$$

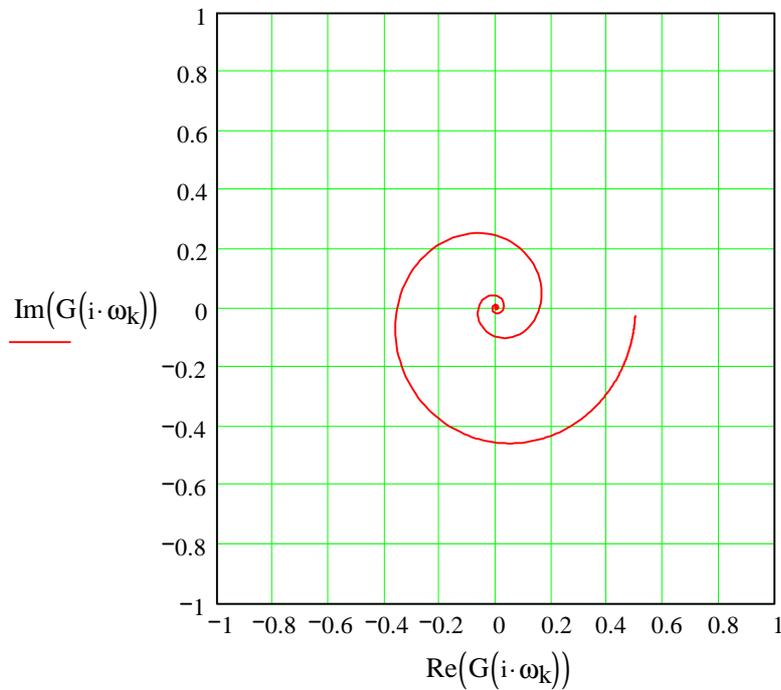
$$AR(\omega_{CO}) = 0.354$$

$$M := \frac{1}{AR(\omega_{CO})} \quad M = 2.822$$

NB: per come è definito, $M = K_{c,lim}$, ossia il max valore che K_c non può sorpassare perché il sistema feedback sia stabile BIBO.

Diagramma di Nyquist

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



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

SUGGERIMENTO: provare ad inserire il K_{lim} calcolato con il criterio di Bode e verificare il criterio di Nyquist