Analisi dei sistemi retroazionati

Prestazioni dei sistemi di controllo

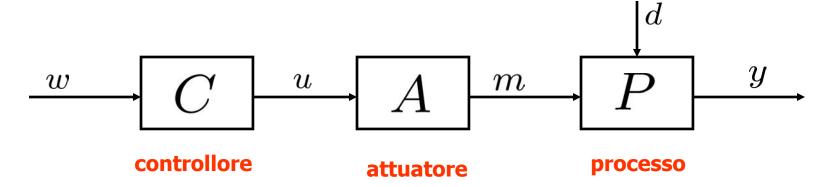
Stabilità a ciclo chiuso: criterio di Nyquist, margini di guadagno e di fase, criterio di Bode

Introduzione

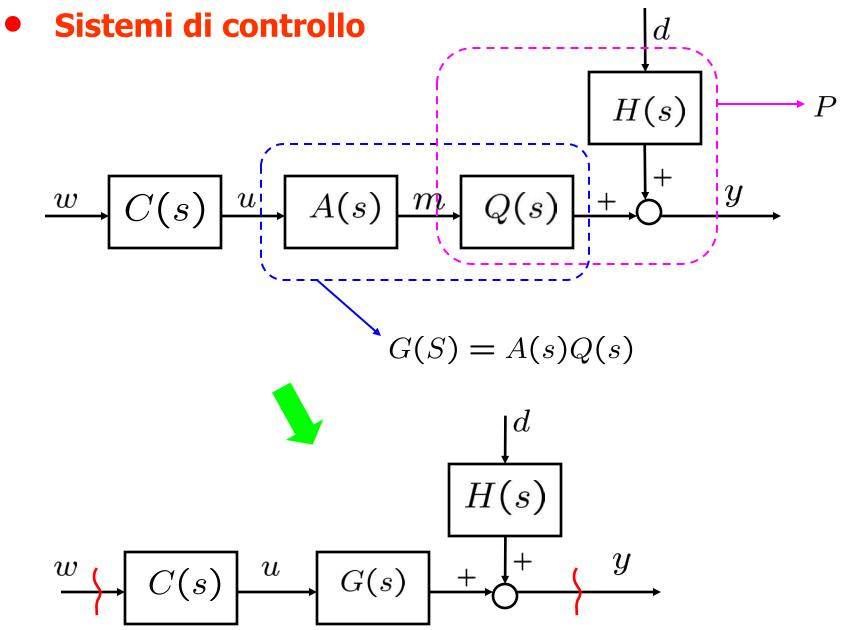
- In questa parte del corso affronteremo lo studio dei sistemi LTI retroazionati, introducendo definizioni, proprietà e strumenti che saranno poi utili (ed utilizzati) nella fase di progetto del controllore.
- L'analisi non può essere svolta considerando assieme sistemi a tempo continuo ed a tempo discreto:
 - Gli strumenti che abbiamo a disposizione (ad es. i diagrammi asintotici di Bode della risposta in frequenza [cfr. Parte 8]) e che vedremo nel seguito sono per la maggior parte adoperabili con profitto solo nel caso di sistemi a tempo continuo.
- Per questo motivo in ciò che segue consideriamo **solamente sistemi LTI a tempo continuo**.

Sistemi di controllo

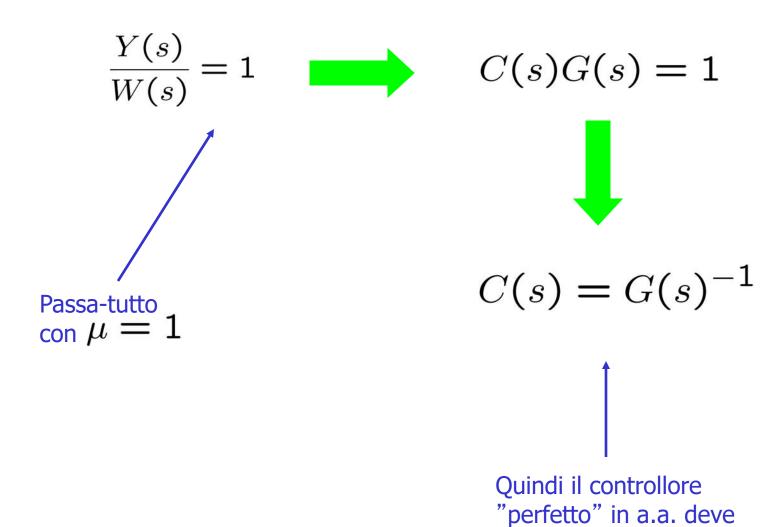
- Anello aperto



Ipotesi: C,A,P sistemi dinamici lineari



Prestazioni ideali



invertire la dinamica

del sistema

Limitazioni

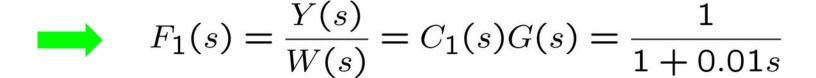
- cancellazioni polo-zero nel semipiano destro (Re>=0)
- non si può stabilizzare in a.a. un sistema instabile
- C(s) potrebbe avere più zeri che poli (=>non realizzabile)
- scarsa robustezza nei confronti di incertezze su G(s)

Esempi

$$G(s) = \frac{10(1+s)}{(1+2s)(1+0.1s)}$$

$$C_0(s) = \frac{0.1(1+2s)(1+0.1s)}{1+s}$$
 — Non realizzabile

$$C_1(s) = \frac{0.1(1+2s)(1+0.1s)}{(1+s)(1+0.01s)}$$
 Realizzabile



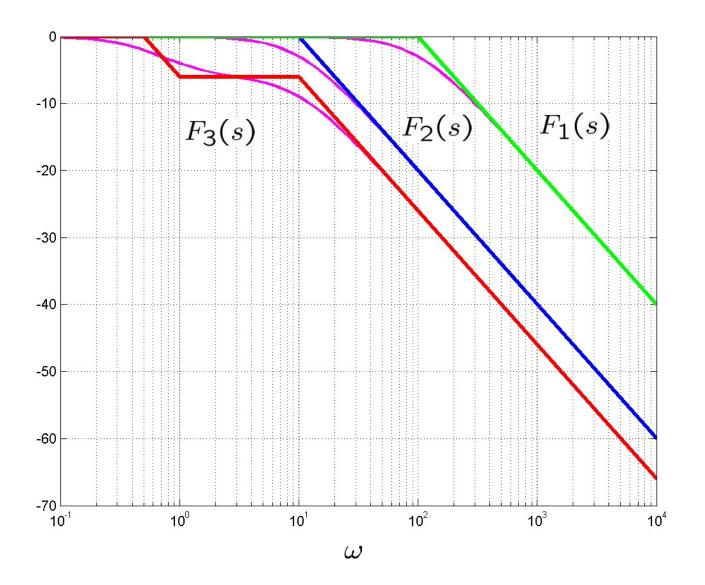
Filtro P.B. con $B \simeq [0, 100]$

$$C_2(s) = \frac{0.1(1+2s)}{1+s}$$
 Realizzabile

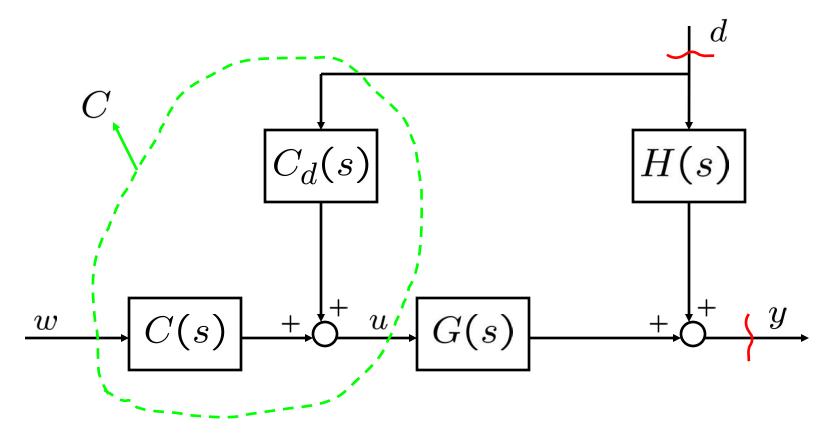
$$F_2(s) = \frac{1}{1 + 0.1s}$$
 Filtro P.B. con $B \simeq [0, 10]$

$$C_3(s) = 0.1$$
 Realizzabile

$$F_3(s) = \frac{1+s}{(1+2s)(1+0.1s)}$$
 Filtro P.B. con $B \simeq [0, 0.5]$



Compensazione del disturbo in a.a.



Si presuppone quindi la misurabilità del disturbo d(t)

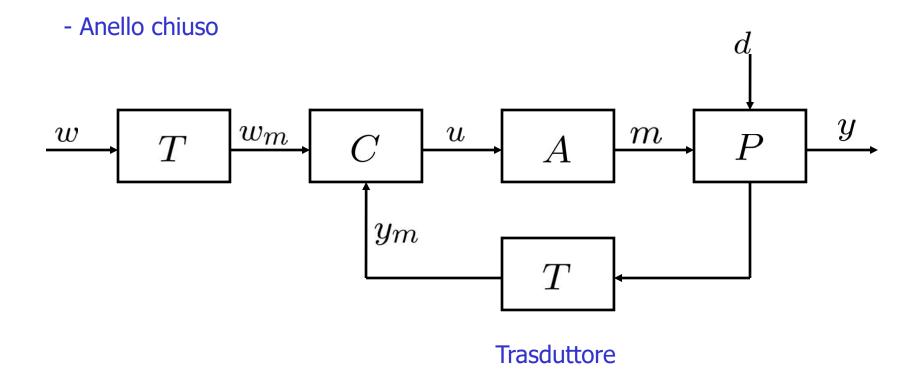
Prestazione ideale

$$\frac{Y(s)}{D(s)} = 0 = H(s) + C_d(s) \cdot G(s)$$
 Si impone la perfetta compensazione del disturbo

$$C_d(s) = -G(s)^{-1}H(s)$$

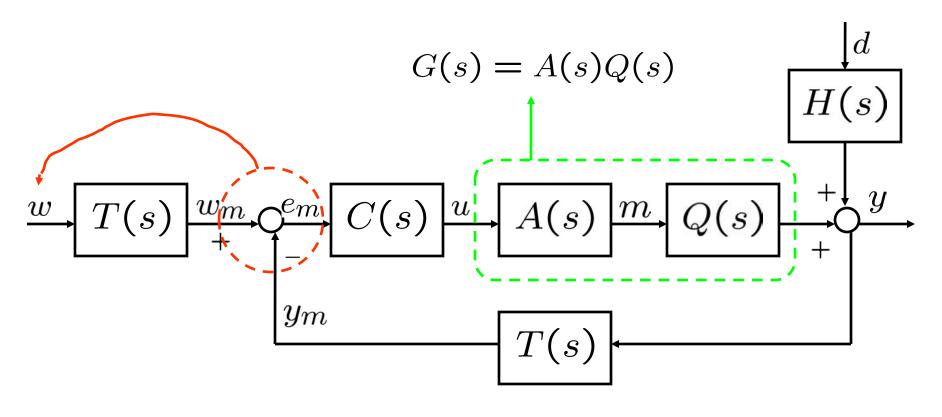
Limitazioni: analoghe alle precedenti

Sistemi di controllo



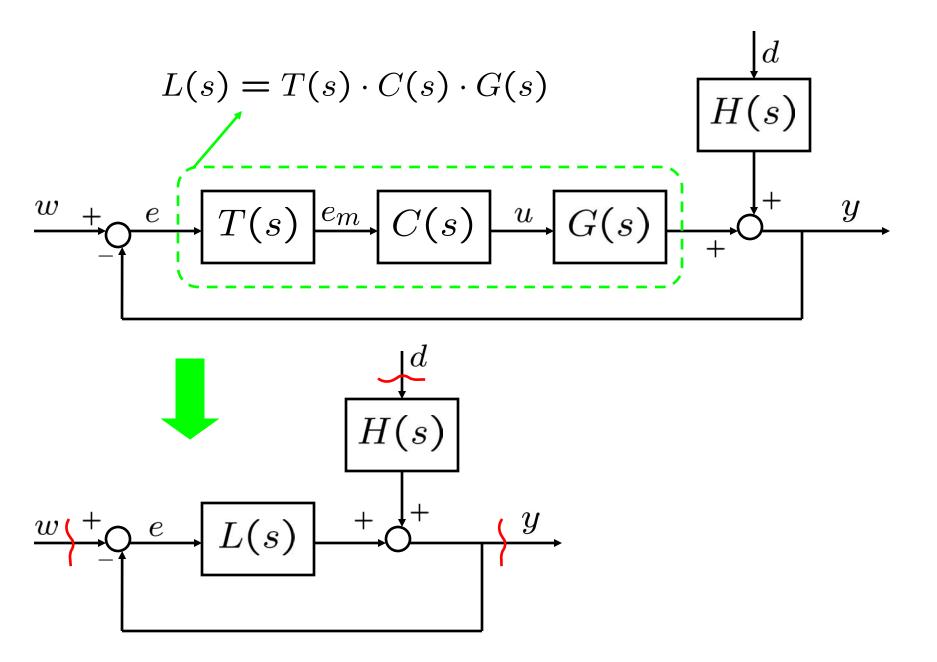
Ipotesi: - T,A,C,P sistemi lineari

- azione di controllo basata su $\,w_m-y_m=e_m\,$



$$E_m(s) = W_m(s) - Y_m(s) =$$

= $T(s)[W(s) - Y(s)] = T(s) \cdot E(s)$



Prestazioni ideali

$$F(s) = \frac{Y(s)}{W(s)} = 1$$

$$M(s) = \frac{Y(s)}{D(s)} = 0$$

In realtà:

$$F(s) = \frac{L(s)}{1 + L(s)} \neq 1$$

$$M(s) = \frac{H(s)}{1 + L(s)} \neq 0$$

Soluzione realistica

- F(s):

Filtro passa-basso con banda passante suff. ampia e guadagno $\mu_F=1$

- M(s):

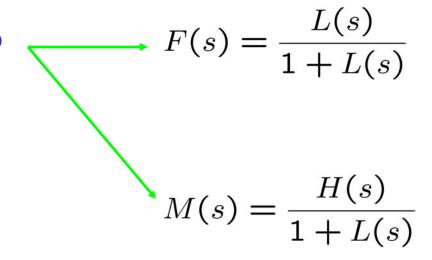
$$|M(j\omega)| \simeq 0$$

nella banda di ω in cui lo spettro di d(t) è significativo

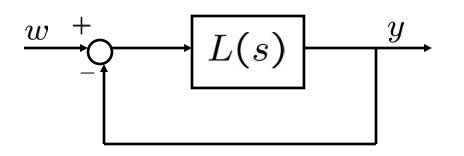
Analisi di sistemi retroazionati

- Asintotica stabilità in anello chiuso

- Prestazioni in anello chiuso



Stabilità di sistemi retroazioati



$$L(s) = \frac{N(s)}{\varphi(s)}$$

$$F(s) = \frac{L(s)}{1 + L(s)} = \frac{N(s)}{\varphi(s) + N(s)}$$

Asintotica stabilità



Le radici di

$$\varphi(s) + N(s)$$

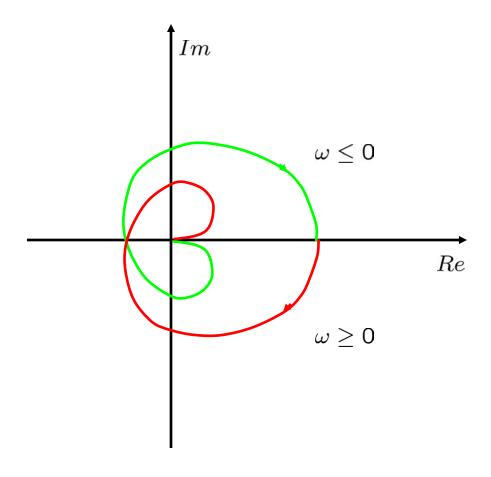
hanno Re<0

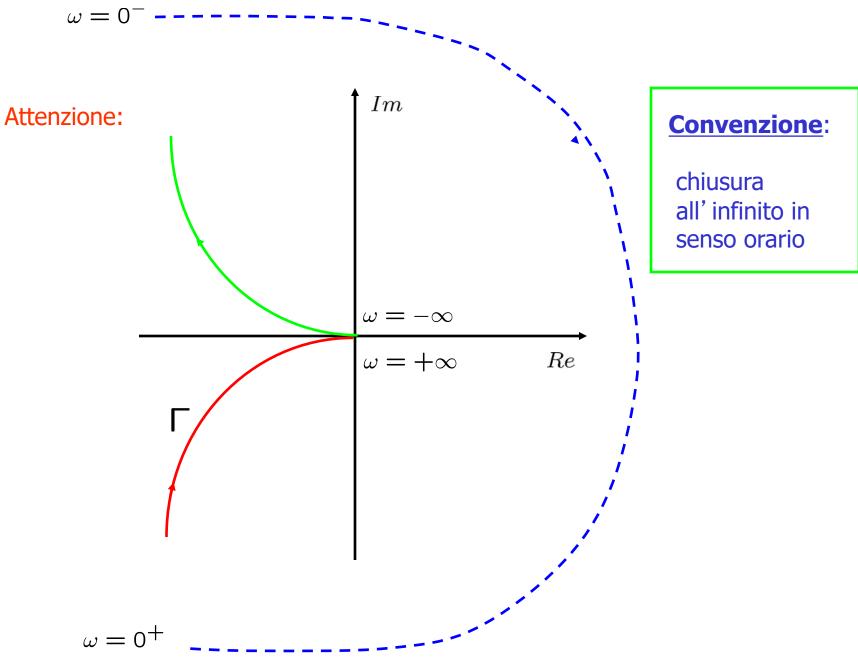
Diagramma di Nyquist

= D.D.N = grafico di
$$L(j\omega)$$
 per $-\infty < \omega < +\infty$ = diagramma polare ($\omega \geq 0$)

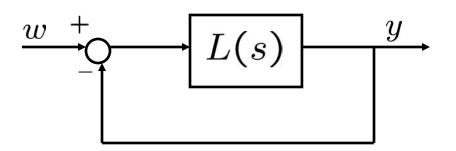
simmetrico rispetto all'asse reale

$$L(-j\omega) = L^*(j\omega)$$



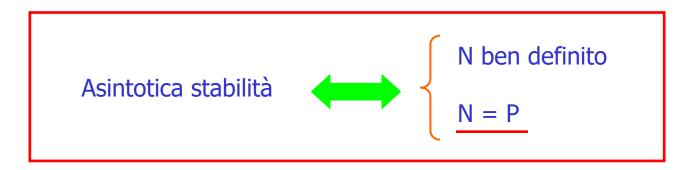


Criterio di Nyquist – versione semplificata



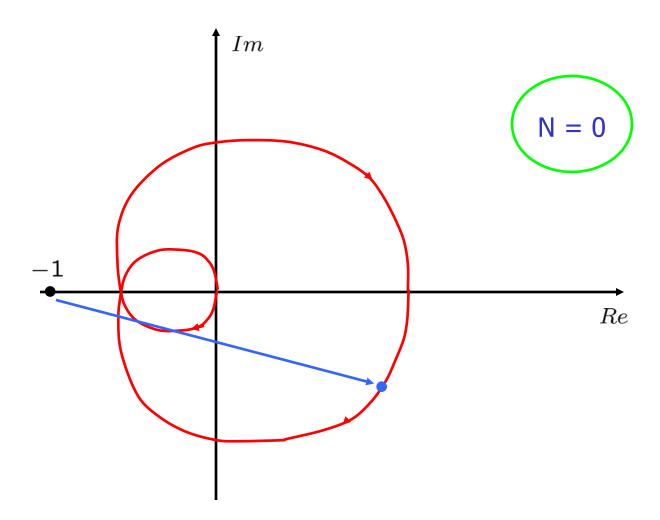
$$1 + L(s) = 0$$

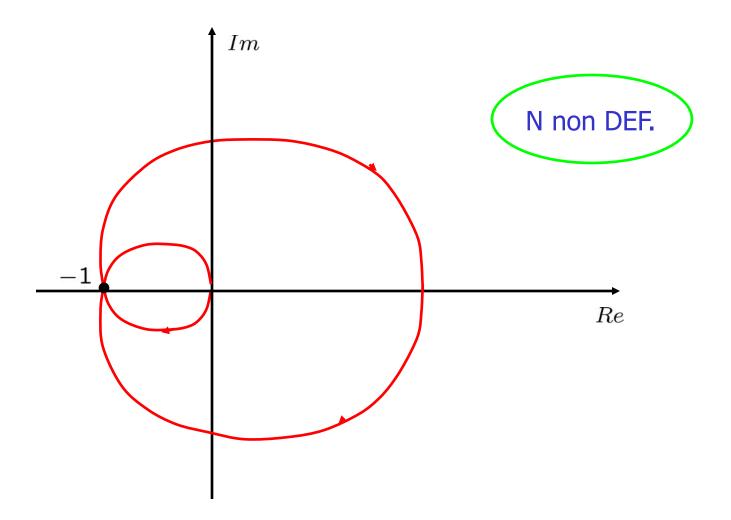
- Γ D.D.N. di L(s)
- N num. di giri antiorari di intorno al punto -1
- P num. di poli di $\,L(s)\,$ con Re>0



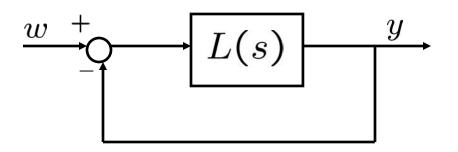
Osservazioni

- conteggio di N?
- N non definito non as. stabilità
- N<0 non as. stabilità





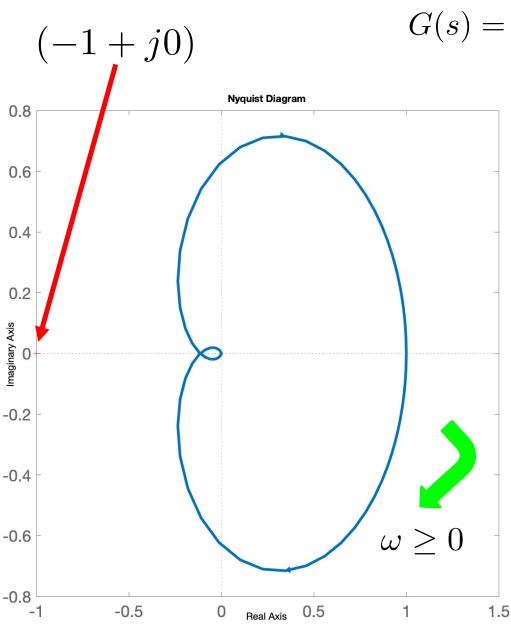
Criterio di Nyquist: formulazione completa



$$1 + L(s) = 0$$

- Γ D.D.N. di L(s)
- N num. di giri antiorari di intorno al punto -1
- P num. di poli di $\,L(s)\,$ con Re>0

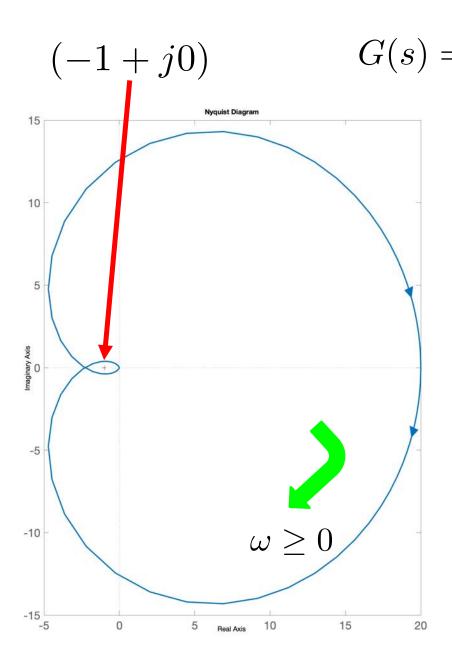
 n_P : numero di poli con n_P : numero di poli con n_P : n_P = n_P N ben definito n_P = n_P N



$$G(s) = \frac{1}{(1+10\,s)\,(1+7\,s)\,(1+5\,s)}$$

$$P=0 \text{ ed } N=0$$

Sistema asintoticamente stabile a ciclo chiuso



$$= \frac{20}{(1+10\,s)\,(1+7\,s)\,(1+5\,s)}$$

$$P = 0 \text{ ed } N = -2$$

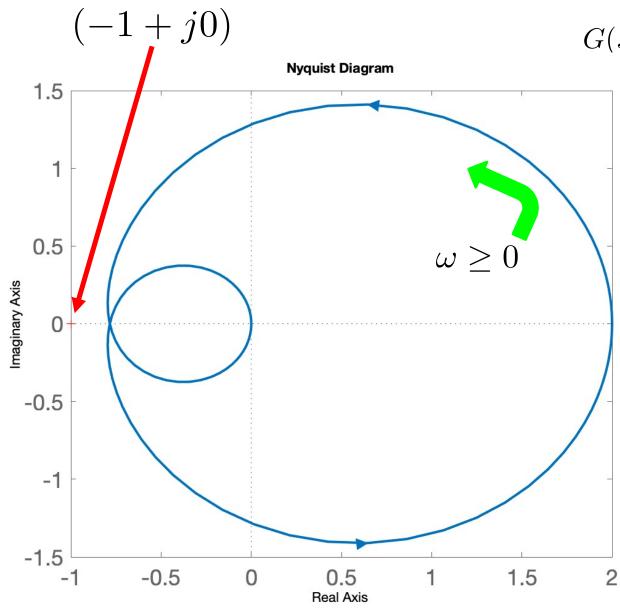


Sistema instabile a ciclo chiuso!

Ci sono P-N poli instabili a ciclo chiuso!

$$p_1 \approx -0.535$$

$$p_{2,3} \approx +0.046 \pm j \, 0.332$$



$$1 = \frac{2(1+2s)}{\left(1 - \frac{s}{10}\right)(1-5s)}$$

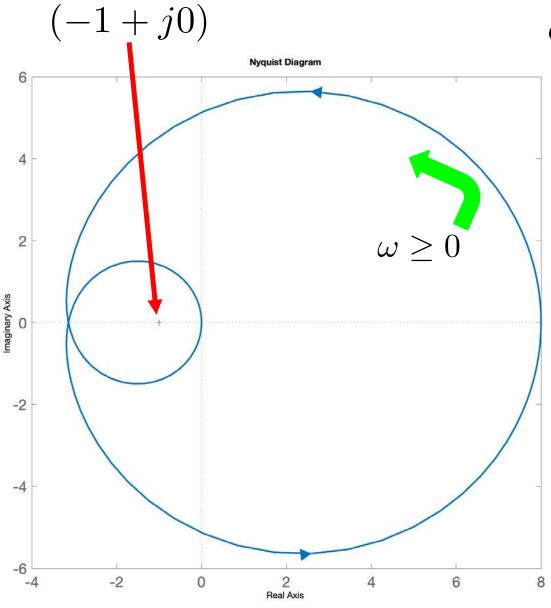
$$P=2 \text{ ed } N = 0$$



Sistema instabile a ciclo chiuso!

Ci sono P-N poli instabili a ciclo chiuso!

$$p_{1,2} \approx +1.100 \pm j \, 2.189$$



$$G(s) = \frac{8(1+2s)}{\left(1-\frac{s}{10}\right)(1-5s)}$$

$$P=2 \text{ ed } N = +2$$

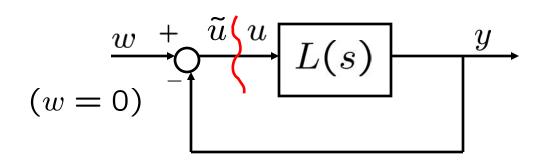


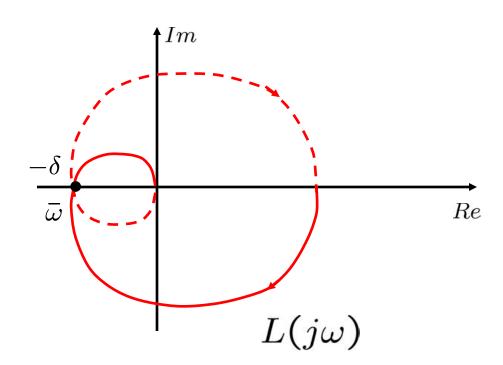
Sistema asintoticamente stabile a ciclo chiuso

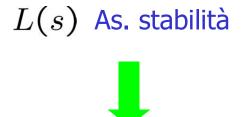
$$p_1 \approx -0.860$$

$$p_2 \approx -20.940$$

Giustificazione intuitiva







$$P = 0$$

$$L(j\bar{\omega}) = -\delta$$



$$|L(j\bar{\omega})| = \delta$$

$$arg L(j\bar{\omega}) = -180^{\circ}$$

$$u(t) = \sin(\bar{\omega}t)$$

$$y(t) \simeq |L(j\bar{\omega})| \sin[\bar{\omega}t + \arg(L(j\bar{\omega}))]$$

$$= \delta \sin(\bar{\omega}t - \pi)$$

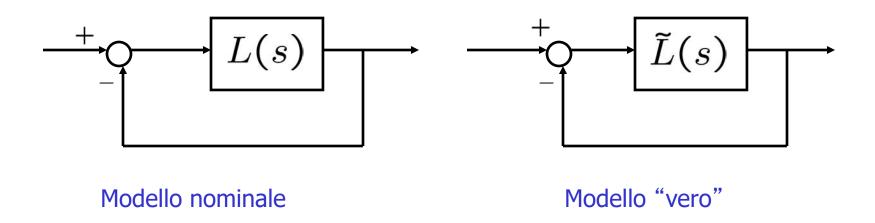
$$= -\delta \sin(\bar{\omega}t)$$

$$\widetilde{u}(t) = \delta \sin(\bar{\omega}t)$$

Quindi:

- $\delta > 1$ instabilità $N \neq 0 \ (= P)$
- $\delta < 1$ as. Stabilità N = 0 (= P)
- $\delta = 1$ non as. Stabilità N non definito

• Stabilità di sistemi retroazionati incerti

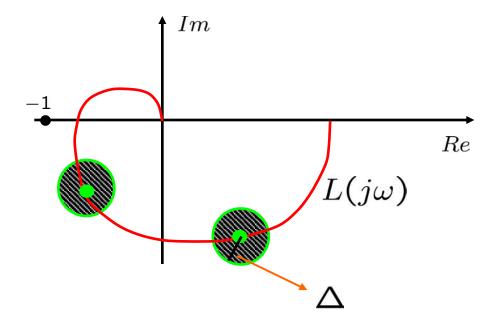


- In generale: $\tilde{L}(s) \neq L(s)$
- Stabilità robusta:

garanzia di stabilità anche in presenza di incertezza

Tipici modelli dell' incertezza

$$\tilde{L}(s) = L(s) + \delta L(s)$$
 , $|\delta L(j\omega)| \leq \Delta$



$$\tilde{L}(s) = K \cdot L(s)$$
 , $0 < K < \bar{K}$

Indicatori di stabilità robusta

Sono parametri che misurano:

- l'ampiezza delle perturbazioni per cui è garantita la stabilità
- la "distanza" del modello nominale dall' instabilità

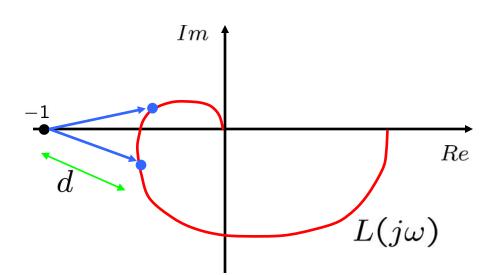
Ipotesi

- asintotica stabilità in condizioni nominali
- P=0 Asintotica stabilità



N = 0

Un indicatore di robustezza



Distanza di Γ dal punto -1

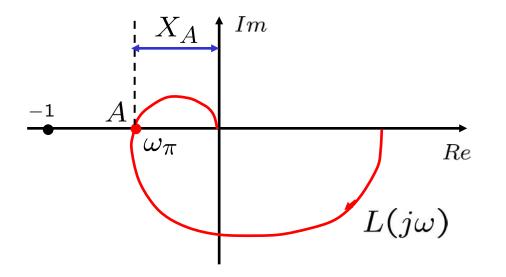
Margine di stabilità vettoriale

$$d = \min_{\omega} |1 + L(j\omega)|$$



Difetto: non è ricavabile direttamente dai diagrammi di Bode di $L(j\omega)$

Margine di guadagno



$$K_m = \frac{1}{X_A}$$

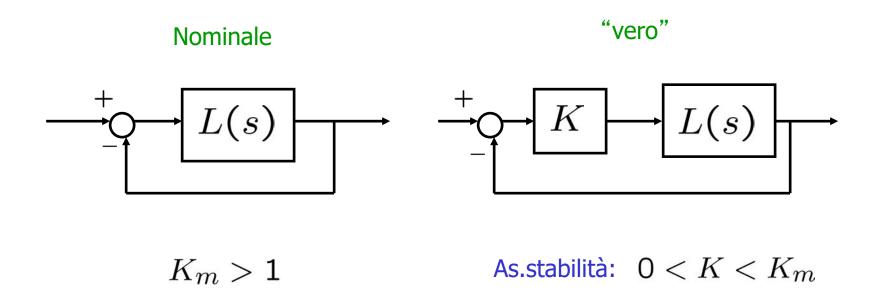
Margine di guadagno

$$arg L(j\omega) = -180^{\circ}$$

$$K_m = \frac{1}{|L(j\omega_\pi)|}$$

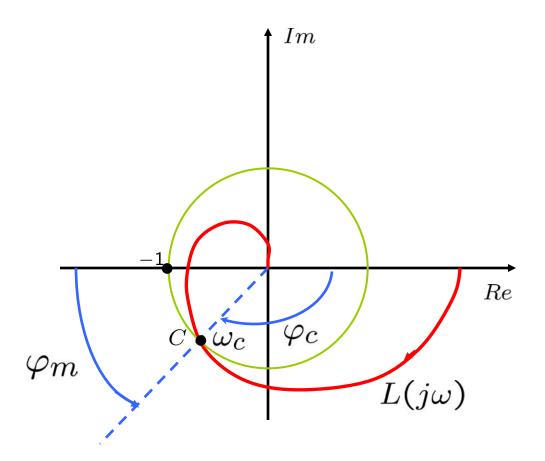
$$K_m = -|L(j\omega_\pi)|_{dB}$$

Interpretazione



 K_m è un indicatore di robustezza rispetto ad incertezze sul guadagno d'anello

Margine di fase



$$|L(j\omega_c)| = 1 = 0dB$$

$$\varphi_c = \arg L(j\omega_c)$$

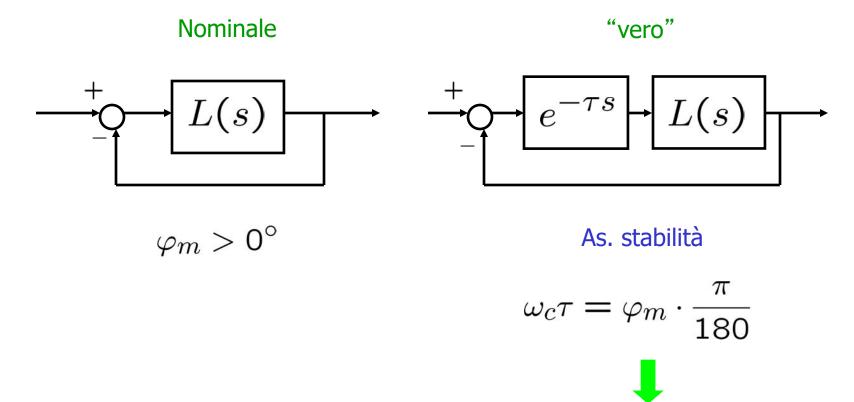
$$\varphi_m = 180^\circ - |\varphi_c|$$

Margine di fase

 ω_c : pulsazione critica

arphi c : fase critica

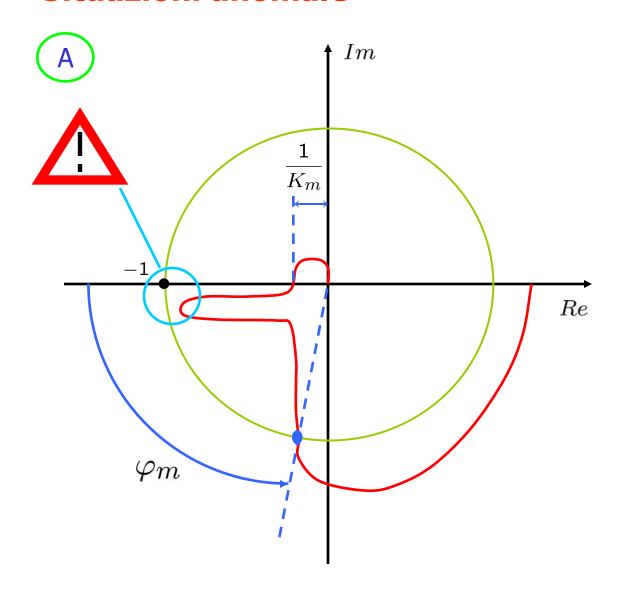
Interpretazione



arphi m è un indicatore di robustezza rispetto ad incertezze sul ritardo d'anello

$$0< au<rac{arphi_m}{\omega_c}\cdotrac{\pi}{180}$$

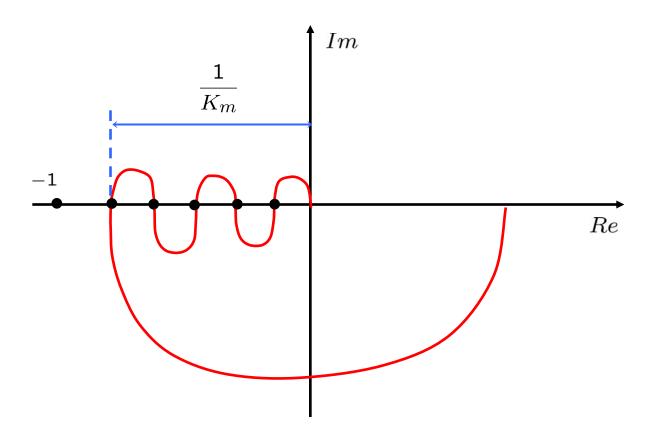
Situazioni anomale



$$K_m >> 1$$

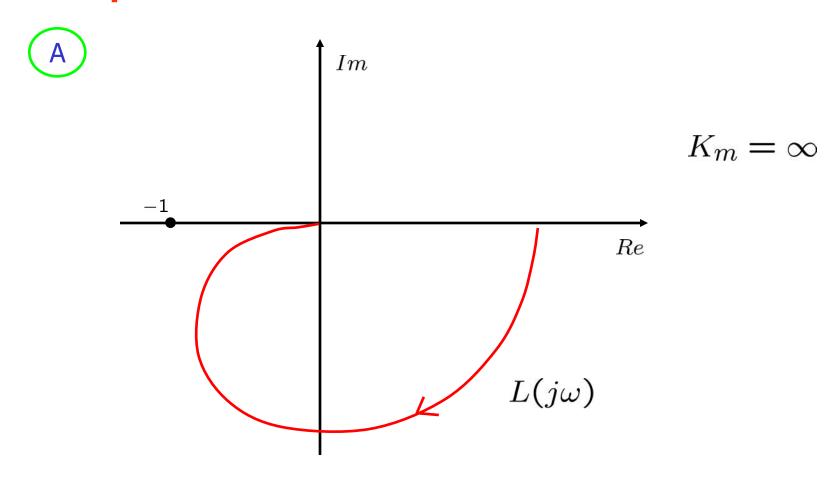
$$K_m >> 1$$
 $\varphi_m >> 0^{\circ}$

Però il sistema è poco robusto



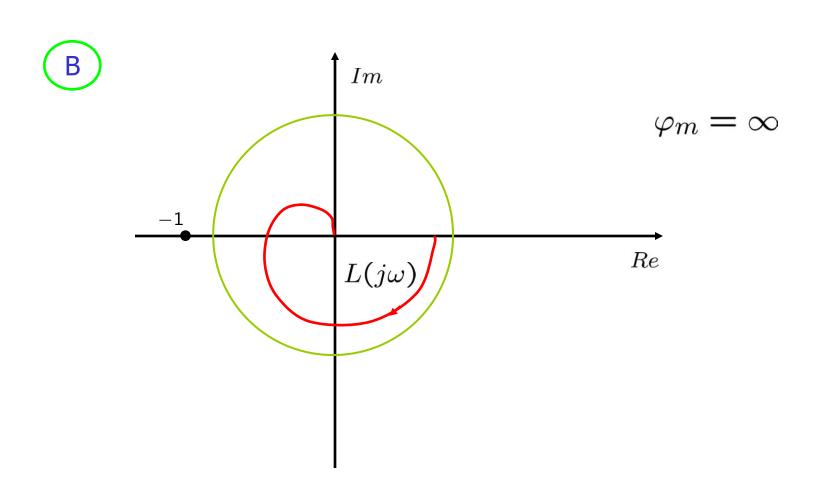
Affinchè K_m sia affidabile è necessario costruirlo nel caso peggiore

Casi particolari



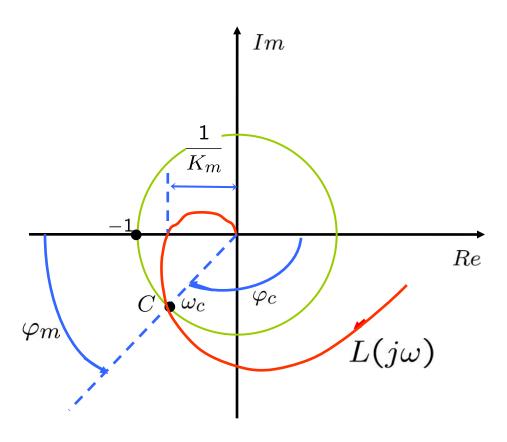
$$|arg L(j\omega)| < 180^{\circ}$$
 , $\forall \omega \implies \varphi_m > 0^{\circ}$

$$\forall \omega \implies \varphi_m > 0^{\circ}$$



$$|L(j\omega)| < 1$$
 , $\forall \omega \longrightarrow K_m > 1$

Margine di guadagno e di fase



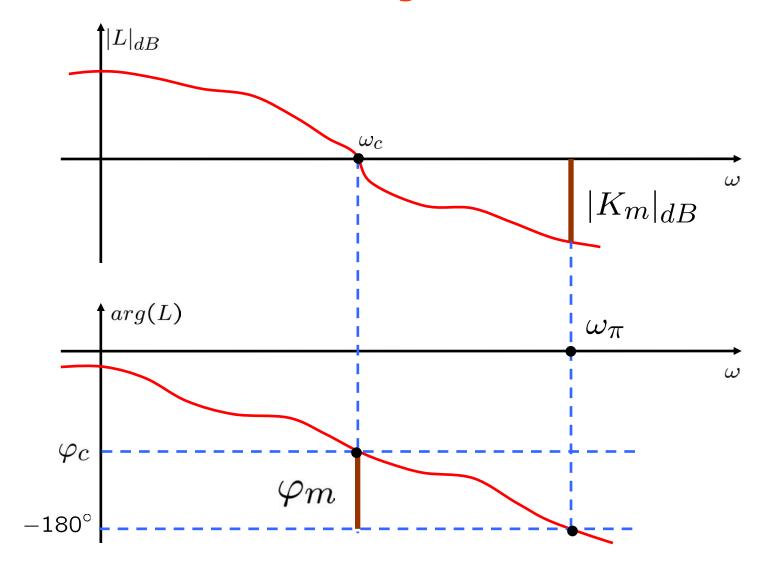
Margine di guadagno

$$K_m = rac{1}{|L(j\omega_\pi)|}$$
 ; arg $L(j\omega_\pi) = -180^\circ$

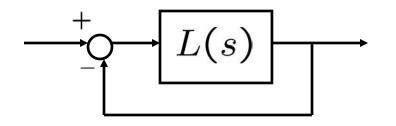
Margine di fase

$$arphi_m=180^\circ-|arphi_c|$$
 ; $arphi_c=rg L(j\omega_c)$ $|L(j\omega_c)|=1$

• Calcolo di K_m e φ_m dai diagrammi di Bode



Criterio di Bode



1) P = 0

2) $|L(j\omega)|_{dB}$ attraversa una volta

Condizioni di applicabilità:

attraversa una volta l'asse a 0 dB (dall'alto verso il basso)

 μ guadagno d'anello

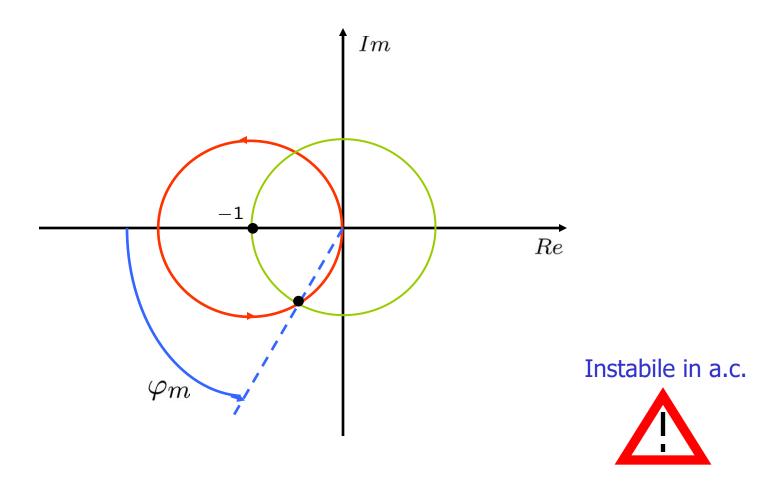
arphi m margine di fase

Asintotica stabilità $\begin{array}{c} \mu > 0 \\ \varphi_m > 0 \end{array}$

Perché è necessario $\mu > 0$?



Per escludere casi del tipo:



Osservazione

Se

- L(s) è a fase minima ($\mu > 0$, poli, zeri con Re < 0)
- $|L|_{dB}$ attraversa l'asse a OdB una volta sola

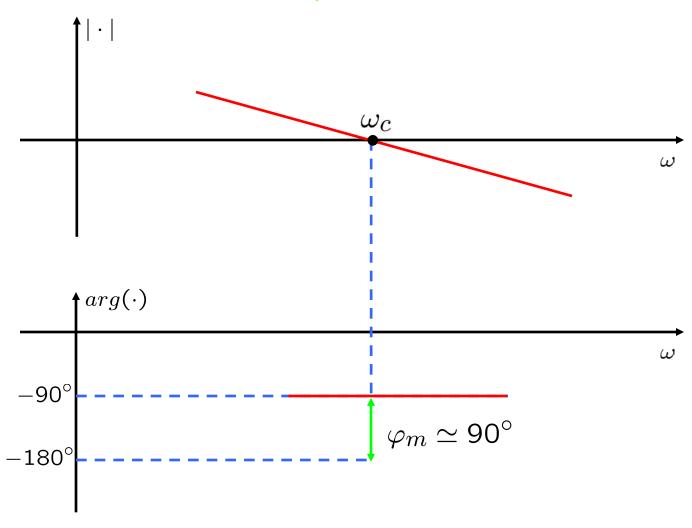
Allora

- P = 0
- Bode applicabile
- $-\mu>0$
- $\mu > 0$ diagrammi asintotici

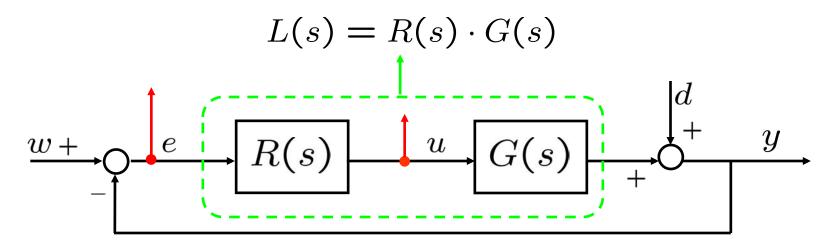
$$\begin{cases} |L|_{dB} & \mathsf{pendenza} & -K \\ \\ arg(L) & \mathsf{valore} & -K \cdot 90^{\circ} \end{cases}$$

Criterio "empirico"

* nelle ipotesi di validità *



Analisi di sistemi retroazionati



$$\frac{Y(s)}{W(s)} = \frac{L(s)}{1 + L(s)} = F(s) \qquad \frac{Y(s)}{D(s)} = \frac{1}{1 + L(s)} = S(s)$$

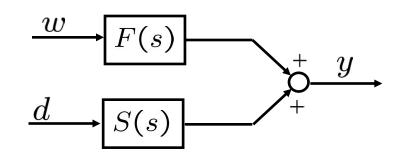
$$\frac{Y(s)}{D(s)} = \frac{1}{1 + L(s)} = S(s)$$

$$\frac{E(s)}{W(s)} = \frac{1}{1 + L(s)} = S(s)$$

$$\frac{E(s)}{D(s)} = \frac{-1}{1 + L(s)} = -S(s)$$

$$\frac{U(s)}{W(s)} = \frac{R(s)}{1 + L(s)} = Q(s)$$

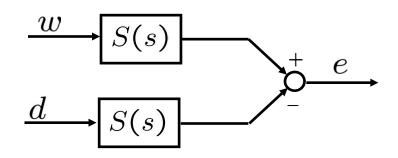
$$\frac{U(s)}{D(s)} = \frac{-R(s)}{1 + L(s)} = -Q(s)$$





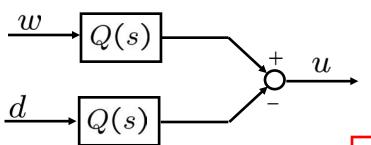
Caso "ideale"

$$F(s) = \frac{L(s)}{1 + L(s)} \simeq 1$$



F. di sensitività

$$S(s) = \frac{1}{1 + L(s)} \simeq 0$$



F. di sensitività del controllo

$$Q(s) = \frac{R(s)}{1 + L(s)} \simeq 0$$

$$F(s) + S(s) = 1$$

Caso ideale



F. di sensitività complementare

$$S(s) \simeq 0$$

F. di sensitività

$$Q(s) \simeq 0$$

F. di sensitività del controllo

• Analisi di F(s) - analisi statica

Valore di regime risp. allo scalino

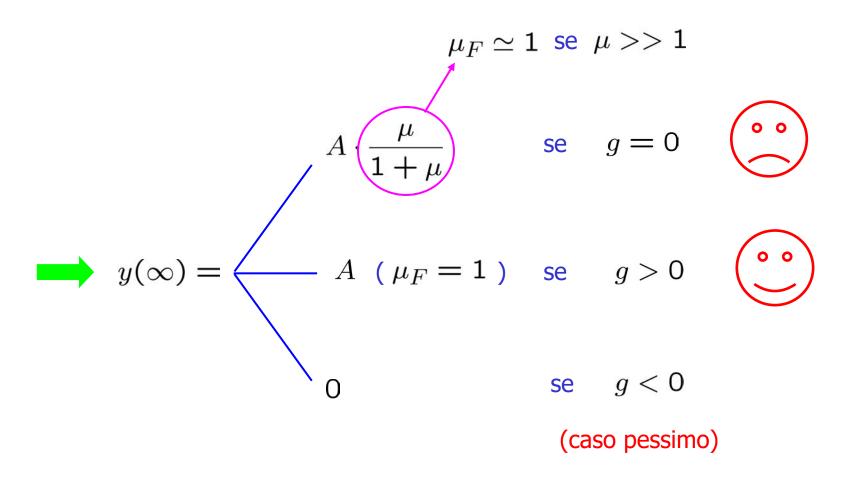
$$L(s) = \frac{\mu}{s^g} \left(\frac{\prod_i (1 + sT_i)}{\prod_i (1 + s\tau_i)} \right) \xrightarrow{s \to 0} 1$$

$$w(t) = A \cdot 1(t)$$

$$y(\infty) = \lim_{s \to 0} f \cdot F(s) \cdot \frac{A}{f} = A \lim_{s \to 0} F(s)$$

$$= A \lim_{s \to 0} \frac{L(s)}{1 + L(s)} = A \lim_{s \to 0} \frac{\frac{\mu}{s^g}}{1 + \frac{\mu}{s^g}}$$

$$= A \lim_{s \to 0} \frac{\mu}{s^g + \mu}$$



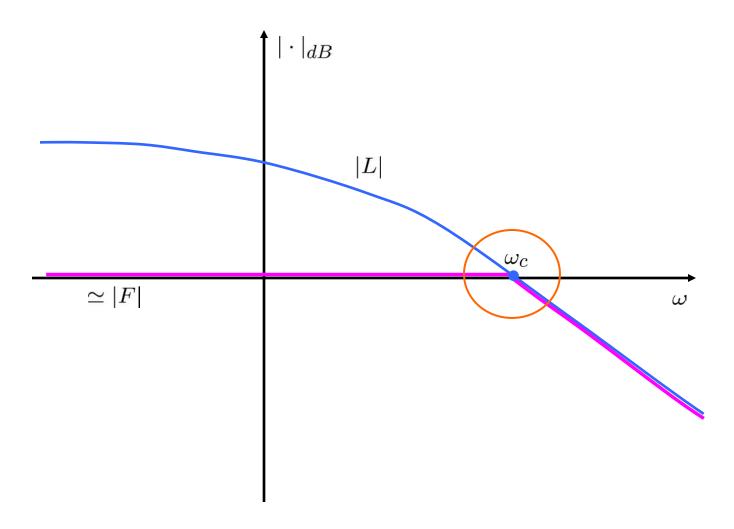
• Analisi di F(s) - poli & zeri

$$L(s) = \frac{N(s)}{\varphi(s)} \qquad \longrightarrow \qquad F(s) = \frac{L(s)}{1 + L(s)} = \frac{N(s)}{\varphi(s) + N(s)}$$

- zeri di $F(s) \equiv \text{zeri di } L(s)$
- poli di $F(s) \equiv \text{radici di } \varphi(s) + N(s)$

• Analisi di F(s) - risposta in frequenza

Situazione tipica



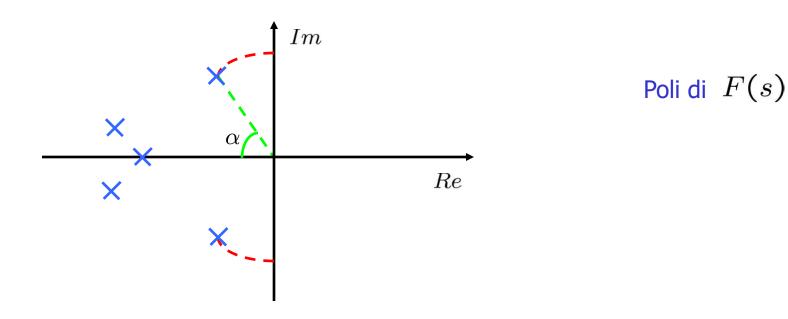
Quindi:

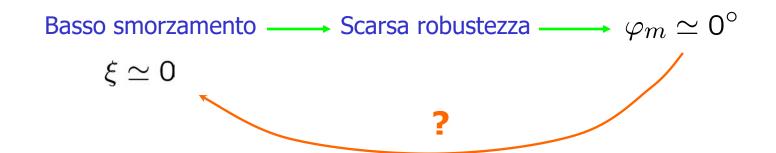
- F(s) è un filtro passa-basso
- Banda passante: $B \simeq [0, \omega_c]$
- Guadagno $\mu_F \simeq 1$

$$\mu_F=1$$
 se $g>0$ $\mu_F=rac{\mu}{1+\mu}$ se $g=0$

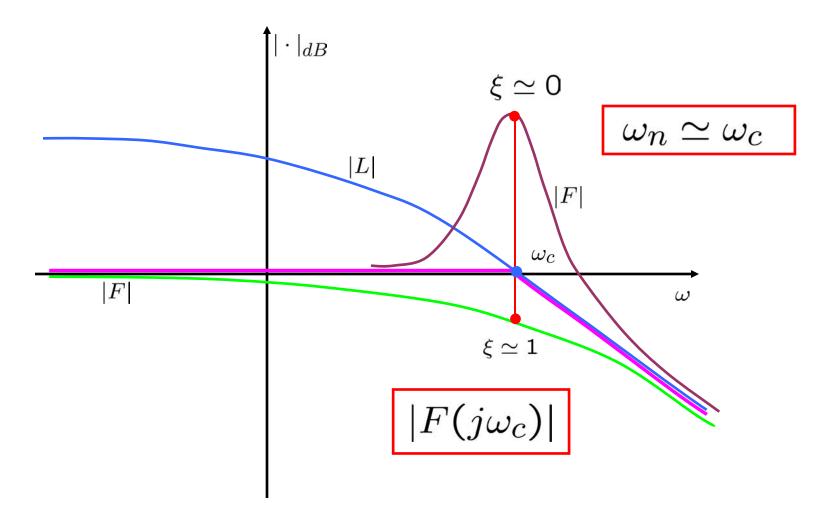
- Poli dominanti di F(s) cadono in corrispondenza di ω_c

Smorzamento e margine di fase





• Legame tra ξ e φ_m



• Calcolo di $|F(j\omega_c)|$

$$|F(j\omega_c)| = \frac{|L(j\omega_c)|}{|1 + L(j\omega_c)|}$$

$$|L(j\omega_c)|=1$$
 \longrightarrow $L(j\omega_c)=1\cdot e^{j\varphi_c}$ \qquad con $\varphi_c=\arg L(j\omega_c)$

$$|F(j\omega_c)| = \frac{1}{|1 + e^{j\varphi_c}|} = \frac{1}{|1 + \cos\varphi_c + j\sin\varphi_c|}$$
Re Im

$$|F(j\omega_c)| = \frac{1}{\sqrt{(1+\cos\varphi_c)^2 + \sin^2\varphi_c}}$$

$$= \frac{1}{\sqrt{1 + \cos^2 \varphi_c + 2\cos \varphi_c + \sin^2 \varphi_c}}$$

$$= \frac{1}{\sqrt{2(1 + \cos \varphi_c)}}$$

$$= \frac{1}{\sqrt{2(1 - \cos \varphi_m)}}$$

$$\varphi_m = 180^\circ - |\varphi_c|$$

Consideriamo un generico sist. del secondo ordine:

$$F(s) = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2} \qquad \qquad \xi > 0$$

$$|F(j\omega_n)| = \left| \frac{\omega_n^2}{-\omega_n^2 + 2j\xi\omega_n^2 s + \omega_n^2} \right|$$

$$= \left| \frac{1}{j2\xi} \right| = \boxed{\frac{1}{2\xi}}$$

$$\omega_n \simeq \omega_c$$

$$\sqrt{\frac{1 - \cos x}{2}} = \sin \frac{x}{2}$$

$$|F(j\omega_c)| = \frac{1}{2\sin(\frac{\varphi_m}{2})}$$

$$\xi \simeq \sin\left(\frac{\varphi_m}{2}\right) \simeq \frac{\varphi_m}{2} \cdot \frac{\pi}{180} \simeq \frac{\varphi_m}{100}$$

Regola empirica

 $\varphi_m < 75^{\circ}$



Poli dominanti complessi con

$$\omega_n \simeq \omega_c$$

$$\xi \simeq rac{arphi_m}{100}$$

 $\varphi_m > 75^{\circ}$



Polo dominante reale con

$$au \simeq rac{1}{\omega_{c}}$$

• Riassumendo:

In un sistema di controllo in a.c.

- la precisione statica dipende da:

$$g,\mu$$
 $\mu_F = \begin{cases} 1 & g > 0 \\ \frac{\mu}{1+\mu} & g = 0 \end{cases}$

- la precisione dinamica dipende da

$$B_F \simeq [0, \omega_c]$$
 $\omega_c, arphi_m$ $\xi \simeq rac{arphi_m}{100}$

• Analisi di S(s) - analisi statica

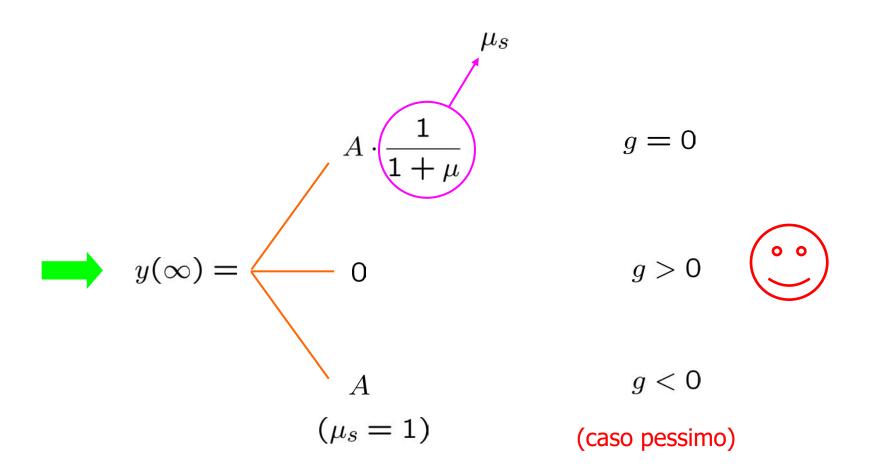
- valore di regime, risposta allo scalino:

$$d(t) = A \cdot 1(t)$$

$$y(\infty) = \lim_{s \to 0} \mathscr{S} \cdot S(s) \cdot \frac{A}{\mathscr{S}} = \lim_{s \to 0} A \cdot S(s)$$

$$= A \cdot \lim_{s \to 0} \frac{1}{1 + \frac{\mu}{s^g}} =$$

$$= A \cdot \lim_{s \to 0} \frac{s^g}{s^g + \mu}$$



- valore di regime, risposta alla <u>rampa</u>:

$$d(t) = A \cdot t, \quad t \ge 0 \quad \longrightarrow \quad D(s) = \frac{A}{s^2}$$

$$y(\infty) = \dots = A \cdot \lim_{s \to 0} \frac{s^{g-1}}{s^g + \mu}$$

$$= \frac{A}{\mu} \qquad g = 0$$

$$= \frac{A}{\mu} \qquad g = 1$$

$$0 \qquad g > 1$$

Tabella riassuntiva:

Valori di regime $y(\infty)$ in risposta a d(t) $e(\infty)$ in risposta a w(t)

	1/s	$1/s^2$	$1/s^{3}$
	$A\cdot 1(t)$	$A \cdot t \cdot 1(t)$	$A \cdot t^2/2 \cdot 1(t)$
g = 0	$\frac{A}{1+\mu}$	∞	∞
g = 1	0	$rac{A}{\mu}$	∞
g = 2	0	О	$rac{A}{\mu}$
g = 3	0	0	0

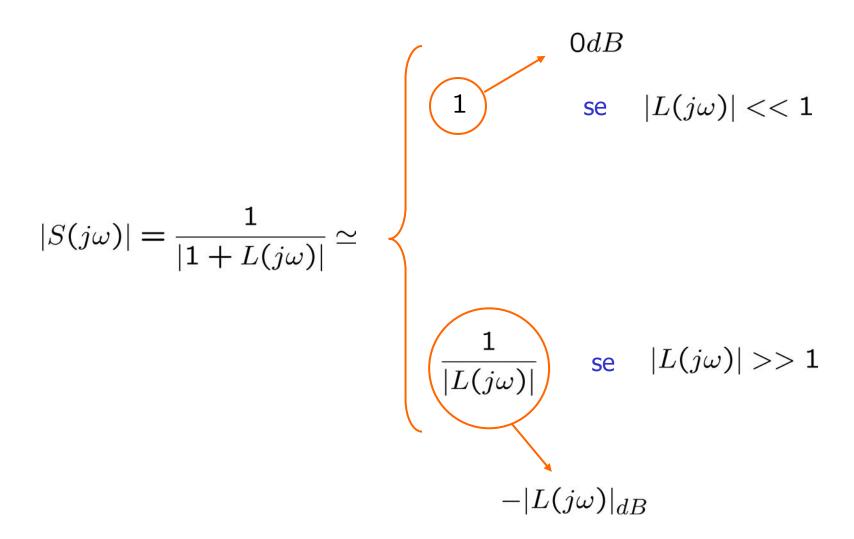
• Analisi di S(s) - poli & zeri

$$S(s) = \frac{\varphi(s)}{\varphi(s) + N(s)} \qquad \left(L(s) = \frac{N(s)}{\varphi(s)} \right)$$

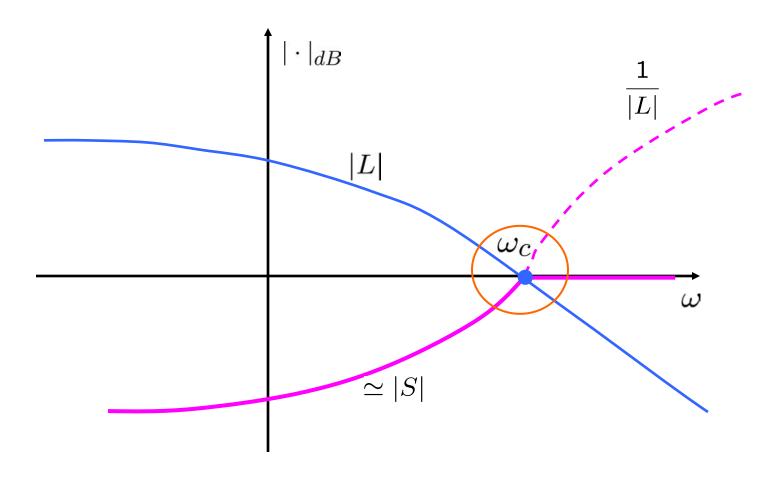
- zeri di $S(s) \equiv \text{poli di } L(s)$
- poli di $S(s) \equiv \text{radici di } \varphi(s) + N(s)$

poli di F(s)

• Analisi di S(s) - risposta in frequenza



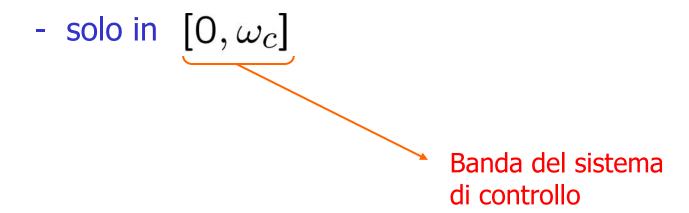
Situazione tipica





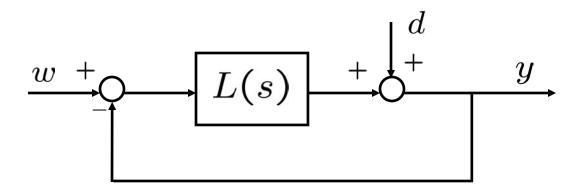
Filtro passa-alto con $B \simeq [\omega_c, \infty)$

• Attenuazione del disturbo d(t)



- tanto migliore
 - quanto maggiore è $\;\omega_c\;$
 - quanto più $|L(j\omega)|>>1$ in $[0,\omega_c]$

Effetto di un ritardo



$$L(s) = L'(s) \cdot e^{-\tau s}$$

$$\begin{cases} |L(j\omega)| = |L'(j\omega)| \\ \arg L(j\omega) = \arg L'(j\omega) - \omega\tau \cdot \frac{180^{\circ}}{\pi} \end{cases}$$

- può modificare la stabilità in anello chiuso
- analisi statica invariata

$$\lim_{s\to 0}e^{-\tau s}=1$$

analisi dinamica

 ω_c non cambia (diagramma del modulo invariato)

 $arphi_c$ diminuisce

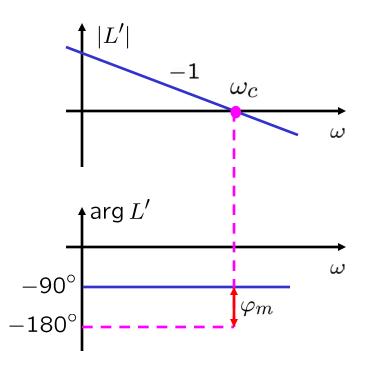
 $arphi_m$ diminuisce ξ diminuisce

(ritardi oscillazioni)

Esempio

$$L(s) = \frac{1}{s} \cdot e^{-\tau s}$$

•
$$au=0$$
 (no ritardo) $y(\infty)=1$



$$w(t) = 1(t)$$

$$\omega_c = 1$$
 $\varphi_m = 90^\circ$

$$(\varphi_c = -90^\circ)$$

Polo dominante reale con

$$T \simeq \frac{1}{\omega_c} = 1$$

(taglio invariato)

$$y(\infty) = 1$$

$$\omega_c = 1$$

$$\varphi_c = -90^\circ - \omega_c \tau \cdot \frac{180^\circ}{\pi}$$

$$= -90^{\circ} - \tau \cdot \frac{180^{\circ}}{\pi}$$



$$\varphi_m = 90^{\circ} - \tau \cdot \frac{180^{\circ}}{\pi}$$

Asintotica stabilità



$$\tau < \frac{\pi}{2} \simeq 1.57 \, sec$$

$$\tau = 1$$



$$\varphi_m = 90^{\circ} - 57^{\circ} = 33^{\circ}$$



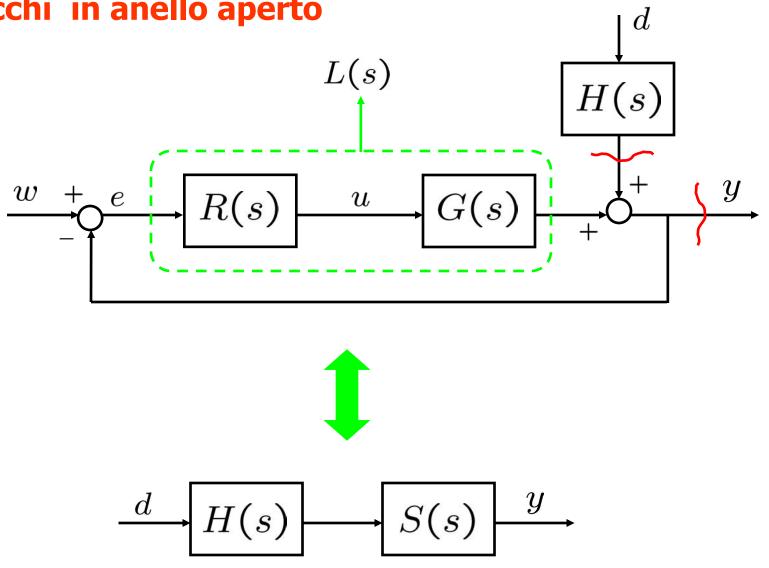
Poli dominanti complessi con

$$\omega_n \simeq \omega_c = 1$$

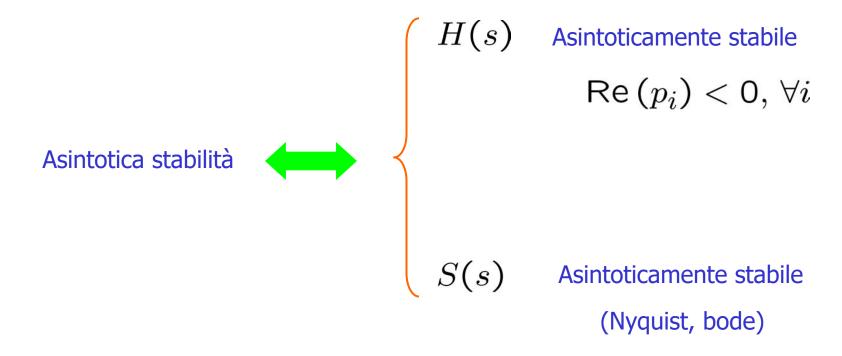
$$\xi \simeq \frac{\varphi_m}{100} \simeq 0.33$$

$$t_a \simeq rac{5}{\xi \omega_n} \simeq 15\,sec\,!!!$$

Blocchi in anello aperto



Stabilità



ullet Effetto di d su y

$$M(s) = \frac{H(s)}{1 + L(s)} = H(s) \cdot S(s)$$

- Analisi statica: (supp. $g_H = 0, g_L = 0$)

$$d(t) = A \cdot 1(t)$$

$$y(\infty) = \lim_{s \to 0} s \cdot M(s) \cdot \frac{A}{s} = A \cdot \lim_{s \to 0} M(s)$$

$$= A \cdot \frac{\mu_H}{1 + \mu_L} = A \cdot \mu_H \cdot \mu_S$$

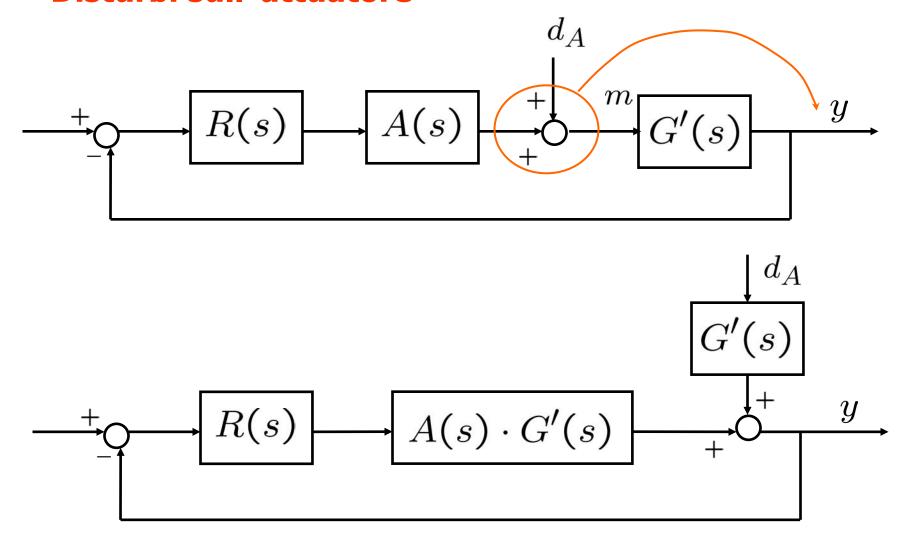
- Analisi dinamica:

$$|M(j\omega)| = |H(j\omega)| \cdot |S(j\omega)|$$



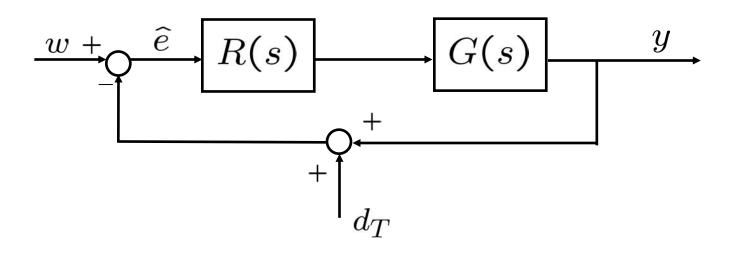
$$|M(j\omega)|_{dB} = |H(j\omega)|_{dB} + |S(j\omega)|_{dB}$$

Disturbi sull' attuatore

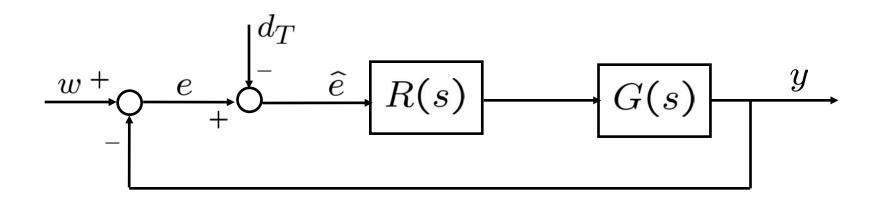


vedi caso precedente

Disturbi sul trasduttore (in retroazione)



$$\hat{e} = w - (y + d_T) = \underbrace{w - y}_{e} - d_T$$



$$\frac{E(s)}{D_T(s)} = \frac{L(s)}{1+L(s)} = F(s) \quad \text{Passa-basso con} \quad B_F \simeq [0,\omega_c]$$

Disturbi a bassa frequenza vanno a influire su e(t)

Valore a regime risposta allo scalino

$$d_T(t) = A \cdot \mathbf{1}(t)$$
 (Hp: sistema as. stabile)

$$e(\infty) = \lim_{s \to 0} s \cdot F(s) \frac{1}{s}$$

$$A \cdot \frac{1}{1+\mu} \quad g = 0$$

$$A \cdot \frac{1}{1+\mu} \quad g = 0$$

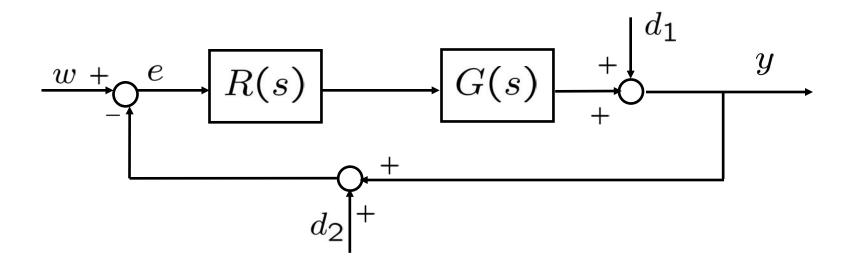
$$A \cdot \frac{1}{1+\mu} \quad g = 0$$



Compensazione del disturbo in catena diretta è in contrasto con la compensazione del disturbo in retroazione



• Riassunto: attenuazione dei disturbi

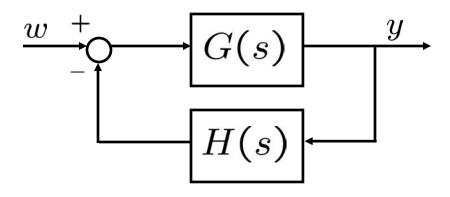




Il sistema in anello chiuso è in grado di attenuare:

- d_1 a bassa frequenza $\ \omega \ll \omega_c$
- d_2 ad alta frequenza $\omega\gg\omega_c$

Estensione



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

$$|F(j\omega)| = \frac{|G(j\omega)|}{|1 + G(j\omega) \cdot H(j\omega)|}$$

Esempio

$$G(s) = \frac{10}{(1+s)^2}$$
 $H(s) = \frac{1}{(1+0.1s)}$

$$F(s) = \dots = \frac{10(1+0.1s)}{11+2.1s+1.2s^2+0.1s^3}$$

$$\mu_F = \frac{10}{11}$$

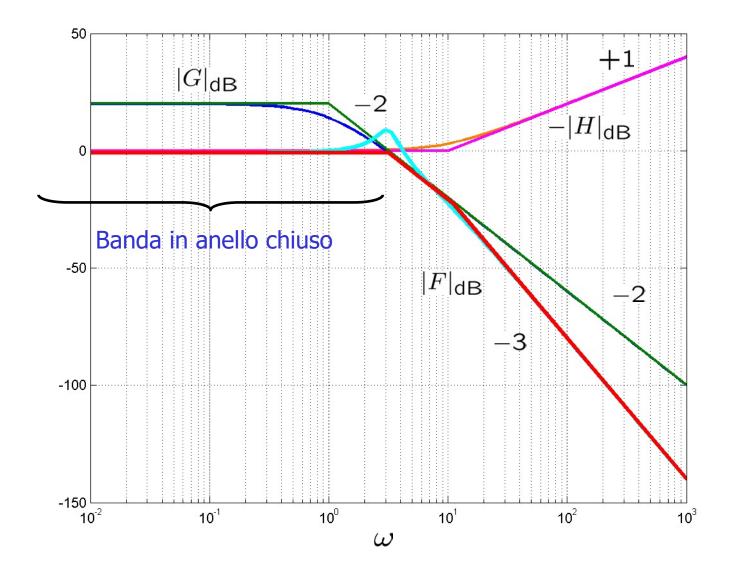
Poli:

$$-11$$

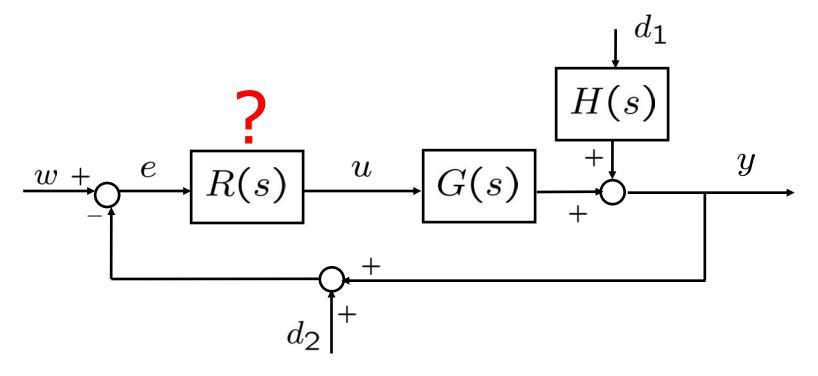
$$-0.5 \pm j$$
3.12

$$\omega_n \simeq 3.16$$

$$\xi \simeq 0.16$$



Problema di progetto del controllore



Determinare R(s) in modo che il sistema soddisfi

alcuni requisiti (specifiche)

Principali requisiti

- Asintotica Stabilità
$$\longrightarrow \qquad \begin{array}{c} \mu > 0 \\ \varphi_m > 0 \end{array}$$
 (Bode)

- Precisione statica



- g > 0
- e/o μ elevato

- Precisione dinamica
 - velocità di risposta



 ω_c elevata

- smorzamento



elevato

- Attenuazione del disturbo in andata



 ω_c elevata

$$|L(j\omega)|$$
 elevato per $\omega \ll \omega_c$

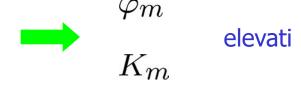
- Attenuazione del disturbo in retroazione



 ω_c non troppo elevata

$$|L(j\omega)|$$
 piccolo per $\omega\gg\omega_c$

- Stabilità robusta



- Moderazione controllo \longrightarrow $|R(j\omega)|$ piccolo per $\omega\gg\omega_c$