

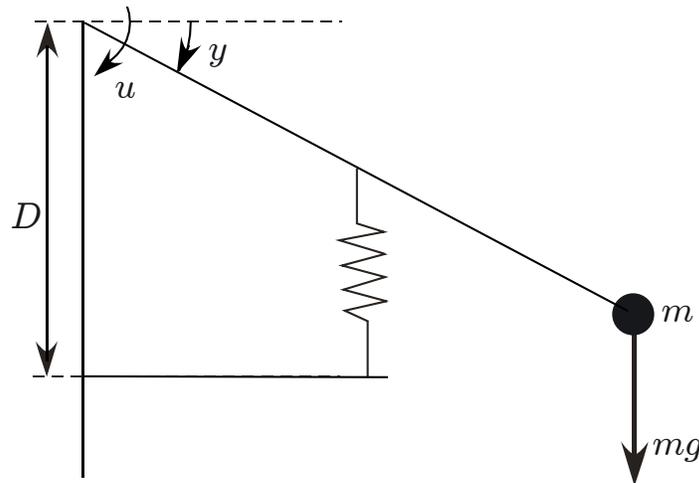
Cognome e nome: \_\_\_\_\_ Matr.: \_\_\_\_\_

**Per l'appello : tutto**

**Per terzo compito : Esercizi 4, 5.**

**Per il primo appello 3 ore. Per il terzo compito 1 ora e 10 minuti.**

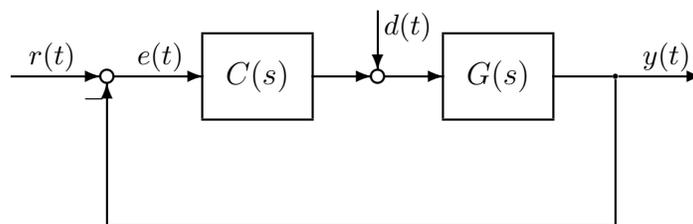
**Esercizio 1.** Si consideri il seguente sistema meccanico



Si tratta di pendolo di lunghezza  $l$  con massa  $m$  concentrata alla sua estremità incernierato a distanza  $D$  dal pavimento e collegato al pavimento con una molla a distanza  $l/2$  dall'estremità in modo che resti verticale. Supponiamo che la molla sia ideale con costante di elasticità  $k$  e lunghezza a riposo nulla. Supponiamo che al pendolo sia applicata una coppia di ingresso  $u$  e che l'uscita sia l'angolo  $y$ .

1. Determinare le equazioni del moto del sistema.
2. Supponiamo che  $u(t) = 0$ . Determinare  $D$  tale che  $y(t) = \bar{y} = 45^\circ$  sia evoluzione di equilibrio.
3. Sia  $\tilde{y}(t) := y(t) - \bar{y}$ . Determinare la funzioni di trasferimento del sistema dall'ingresso  $u(t)$  all'uscita  $\tilde{y}(t)$  supponendo che  $\tilde{y}(t), u(t)$  siano piccoli.

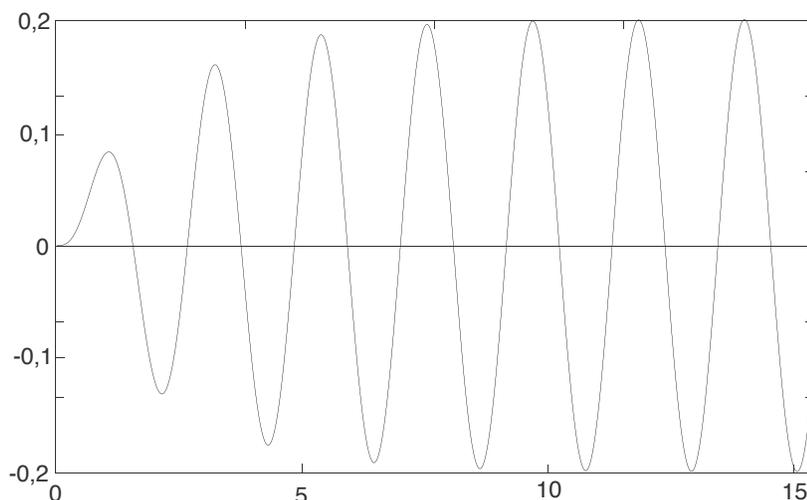
**Esercizio 2.** Si consideri lo schema a blocchi mostrato nella figura seguente.



Si supponga che

$$C(s) = \frac{K}{s} \quad G(s) = \frac{1}{s^2 + 2s + a}$$

1. Determinare i valori di  $K$  e  $a$  che rendono BIBO stabile il sistema in catena chiusa.
2. Determinare  $a \geq 0$  sapendo che con  $K = 0$ , se  $d(t) = \sin(2t)$  e si osserva l'uscita  $y(t)$  mostrata in figura.



3. Supponiamo ora che  $a = 9$ . Determinare l'andamento a regime di  $y(t)$  sapendo che  $r(t) = 4 \sin(3t)$  (gradino) e  $d(t) = t$  (rampa).

**Esercizio 3.** Si consideri lo schema della figura precedente dove

$$C(s) = K \quad G(s) = \frac{s - 3}{(s + 6)(s^2 - s + a)}$$

1. Si determini il valore di  $a$ , sapendo che 0 é punto doppio del luogo dei poli in catena chiusa.
2. Si disegni il luogo dei poli in catena chiusa per  $K > 0$  (si determinino asintoti, punti doppi, eventuali intersezioni dell'asse immaginario).
3. Determinare il valore di  $K$  in corrispondenza del quale la risposta impulsiva in catena chiusa contiene tutti modi non oscillatori.

**Esercizio 4.** Si consideri lo schema della figura precedente dove

$$C(s) = K, \quad G(s) = \frac{s^2 + s + 1}{s^2(2s + 1)}.$$

1. Determinare il diagramma di Bode di  $G(s)$ .
2. Determinare il diagramma di Nyquist di  $G(s)$  (calcolare eventuali asintoti e intersezioni con l'asse reale e l'asse immaginario).
3. Tramite il criterio di Nyquist si determinino il numero di poli instabili poli in catena chiusa del sistema, al variare del parametro reale  $K$ .

**Esercizio 5.** Si consideri lo schema della figura precedente dove  $G(s) = \frac{5}{s+1}$ . Attraverso la sintesi di Bode si determini un compensatore  $C(s)$  in grado di soddisfare alle seguenti specifiche:

1. errore a regime in risposta alla rampa circa uguale a 0, 1;
2. margine di fase circa  $m_\phi \simeq 90^\circ$ ;
3. pulsazione di attraversamento  $\omega_A \simeq 100$ .

**Esercizio 6 (Teorico)** Spiegare il concetto di poli dominanti e il loro ruolo nell'analisi del transitorio nella risposta al gradino di un sistema.

# ES. 1

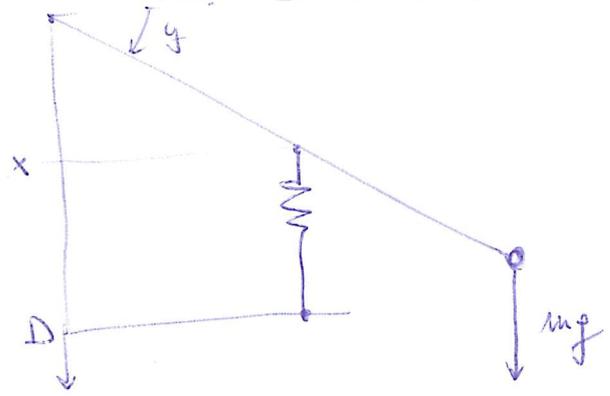
$$x = \frac{l}{2} \sin y$$

Equazioni del moto

$$-J \ddot{y} - k(x - D + L) \frac{l}{2} \cos y$$

$$+ m g l \cos y + u = 0$$

Equilibrio  $y(t) = \bar{y} = 45^\circ$   $u(t) = 0$



$$-k \left( \frac{l}{2} \sin 45^\circ - D + L \right) \frac{l}{2} \cos 45^\circ + m g l \cos 45^\circ = 0$$

$$-k \left( \frac{l}{2} \frac{\sqrt{2}}{2} - D + L \right) \frac{l}{2} \frac{\sqrt{2}}{2} + m g l \frac{\sqrt{2}}{2} = 0$$

$$k \left( \frac{\sqrt{2}}{4} l - D + L \right) = 2 m g \Rightarrow D = \frac{\sqrt{2}}{4} l + L - \frac{2 m g}{k}$$

Cambio variabile  $y(t) = 45^\circ + \tilde{y}(t)$   $\ddot{y} = \ddot{\tilde{y}}$

Taylor

$$\sin y = \sin(\bar{y} + \tilde{y}) \approx \sin \bar{y} + \cos(\bar{y}) \tilde{y} = \frac{\sqrt{2}}{2} + \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y}$$

$$\cos y = \cos(\bar{y} + \tilde{y}) \approx \cos \bar{y} - \sin(\bar{y}) \tilde{y} = \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y}$$

Sostituendo

$$-J \ddot{\tilde{y}} - k \left( \frac{l}{2} \left( \frac{\sqrt{2}}{2} + \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y} \right) - D + L \right) \frac{l}{2} \left( \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y} \right) + m g l \left( \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y} \right) + u = 0$$

Le costanti si semplificano

$$-J \ddot{\tilde{y}} - k \left( \frac{\sqrt{2}}{4} l + \frac{\sqrt{2} l}{4} \tilde{y} - D + L \right) \left( \frac{\sqrt{2}}{4} l - \frac{\sqrt{2} l}{4} \tilde{y} \right) + m g l \left( \frac{\sqrt{2}}{2} - \frac{\sqrt{2}}{4} \tilde{y} \right) + u = 0$$

$$-J \ddot{\tilde{y}} - k \left( \frac{\sqrt{2}}{4} l - D + L \right) \frac{\sqrt{2}}{4} l - k \frac{\sqrt{2} l}{4} \tilde{y} \frac{\sqrt{2}}{4} l + k \left( \frac{\sqrt{2}}{4} l + \frac{\sqrt{2} l}{4} \tilde{y} + L \right) \frac{\sqrt{2} l}{4} \tilde{y}$$

$$+ k \frac{\sqrt{2} l}{4} \tilde{y} \frac{\sqrt{2} l}{4} \tilde{y} + m g l \frac{\sqrt{2}}{2} - m g l \frac{\sqrt{2}}{2} \tilde{y} + u$$

↳ trascurabile perché dell'ordine di  $\tilde{y}^2$

$$-J\ddot{\tilde{y}} - k\frac{l^2}{8}\tilde{y} + k\left(\frac{\sqrt{2}l}{4}l - D + L\right)\frac{\sqrt{2}l}{4}\tilde{y} - mg l \frac{\sqrt{2}}{2}\tilde{y} + u = 0$$

Nota che dalle equazioni di equilibrio si ha che

$$k\left(\frac{\sqrt{2}l}{4}l - D + L\right) = 2mg \quad \text{e quindi}$$

$$-J\ddot{\tilde{y}} - \frac{kl^2}{8}\tilde{y} + \cancel{2mg\frac{\sqrt{2}l}{4}l} - \cancel{mg l \frac{\sqrt{2}}{2}}\tilde{y} + u = 0$$

$$\left(Js^2 + \frac{kl^2}{8}\right)\tilde{Y}(s) = U(s)$$

$$\frac{\tilde{Y}(s)}{U(s)} = \frac{1}{Js^2 + \frac{kl^2}{8}}$$

# ES 2

1)  $S(S^2 + 2S + a) + k$

$$\begin{array}{c|cc} 3 & 1 & a \\ 2 & 2 & k \\ 1 & \frac{2a-k}{2} & \\ 0 & k & \end{array} \quad 0 < k < 2a$$

2) Dallo schema si nota che il sistema ammette un polo complesso coniugato  $\sigma, \omega = \frac{1}{5}$

$$|G(j\omega)| = \frac{1}{5} \quad \left| \frac{1}{(j\omega)^2 + 2(j\omega) + a} \right| = \frac{1}{5} \quad \frac{1}{|(a-4) + 4j|} = \frac{1}{5}$$

$$|(a-4) + 4j| = 5 \quad (a-4)^2 + 4^2 = 25 \quad a-4 = \sqrt{25-16} = \pm 3 \quad a = \begin{cases} 7 \\ 1 \end{cases}$$

3)  $T_{zy}(s) = \frac{k}{s(s^2 + 2s + 9) + k} \quad T_{zy}(s) = \frac{s}{s(s^2 + 2s + 9) + k}$

$z(t) = 4 \sin(3t)$

$d(t) = 0$

$y(t) \approx |T_{zy}(3j)| \sin(3t + \angle T_{zy}(3j))$

Per stabilità occorre  $0 < k < 18$

$$\angle T_{zy}(3j) = \frac{k}{3j(-9 + 6j + 9) + k} = \frac{k}{k - 18}$$

Quindi  $|T_{zy}(3j)| = \frac{k}{18-k} \quad \angle T_{zy}(3j) = \pi$

$$y(t) \approx \frac{k}{18-k} \sin(3t + \pi) = -\frac{k}{18-k} \sin(3t) = \frac{k}{k-18} \sin(3t)$$

$z(t) = 0$

$d(t) = t$

$D(s) = \frac{1}{s^2}$

$Y(s) = T_{dy}(s) \frac{1}{s^2} = \frac{s}{s(s^2 + 2s + 9) + k} \frac{1}{s^2}$

$y(t) \approx Y(s)s \Big|_{s=0} = \frac{1}{s(s^2 + 2s + 9) + k} \Big|_{s=0} = \frac{1}{k}$

Sommando i due contributi

$y(t) \approx \frac{k}{k-18} \sin(3t) + \frac{1}{k} \quad \text{per } 0 < k < 18$

# ES.3

$$1) \begin{cases} (s+6)(s^2 - s + a) + k(s-3) = 0 \\ s^2 - s + a + (s+6)(2s-1) + k = 0 \end{cases} \xrightarrow{s=0} \begin{cases} 6a - 3k = 0 \\ a - 6 + k = 0 \end{cases} \begin{matrix} a = 2 \\ k = 4 \end{matrix}$$

2) Asintoti opposti

$$\begin{cases} (s+6)(s^2 - s + 2) + k(s-3) = 0 \\ s^2 - s + 2 + (s+6)(2s-1) + k = 0 \end{cases} \quad k = -3s^2 - 10s + 4$$

$$\underline{s^3} - \underline{s^2} + 2s + \underline{6s^2} - 6s + \underline{12} - \underline{3s^3} - \underline{10s^2} + 4s + \underline{9s^2} + 30s - \underline{12} = 0$$

$$2s^3 - 4s^2 - 30s = 0 \quad s_1 = 0 \quad s_{2,3} = 1 \pm \sqrt{16} \begin{matrix} -3 & k = 7 \\ 5 & k = -12 \end{matrix}$$

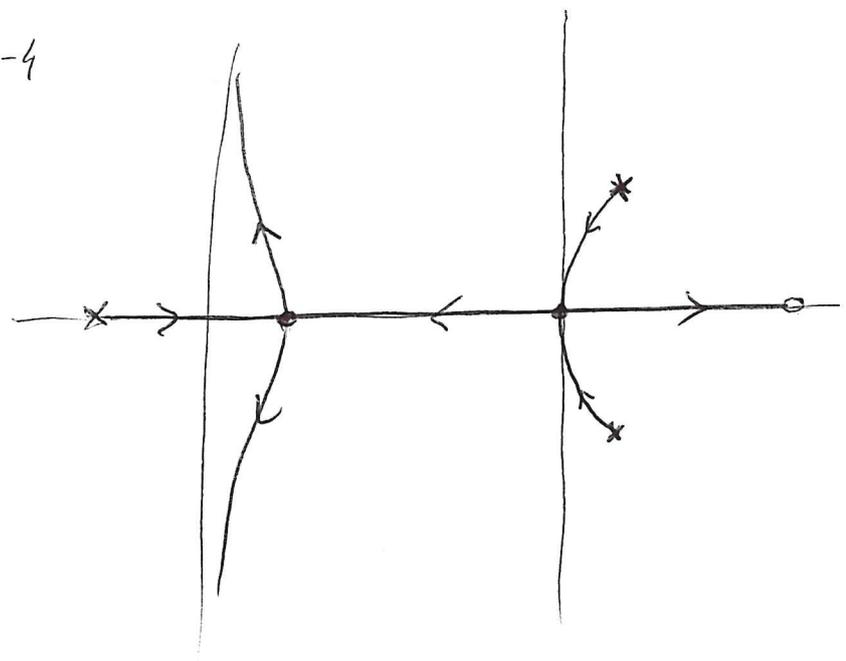
Asintoti

$$\sigma_a = \frac{1/2 \pm \sqrt{7/2} + 1/2 - \sqrt{7/2} - 6 - 3}{2} = -4$$

Intersezione con l'asse reale

$$s^3 + 5s^2 + (k-4)s + (12-3k) = 0$$

3	1	k-4
2	5	12-3k
1	$\frac{8k-32}{5}$	
0	12-3k	



Per  $k = 4$  si annulla lo zero 1 e il polo 2

$$5s^2 + (12-3k) = 0$$

$5s^2 + 4 = 0 \Rightarrow$  intersezione con l'asse per  $s = 0$

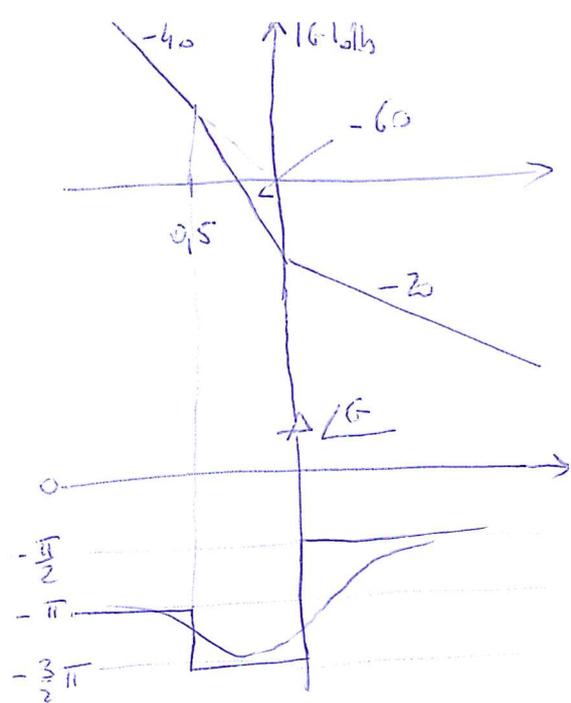
3)  $4 \leq k \leq 7$

ES. 4

1)  $G(s)$  è data in forma di Bode

Punti di sfasamento

$$\omega_m = 1 \quad \frac{1}{T} = \frac{1}{2} = 0,5$$



$$2) G(j\omega) = \frac{(1-\omega^2) + j\omega}{-\omega^2(1+2j\omega)} \quad \rightarrow 1-2j\omega$$

$$= \frac{[(1-\omega^2) + j\omega][1-2j\omega]}{-\omega^2(1+4\omega^2)} = \frac{1-\omega^2+2\omega^2 + j\omega(1-2+2\omega^2)}{-\omega^2(1+4\omega^2)}$$

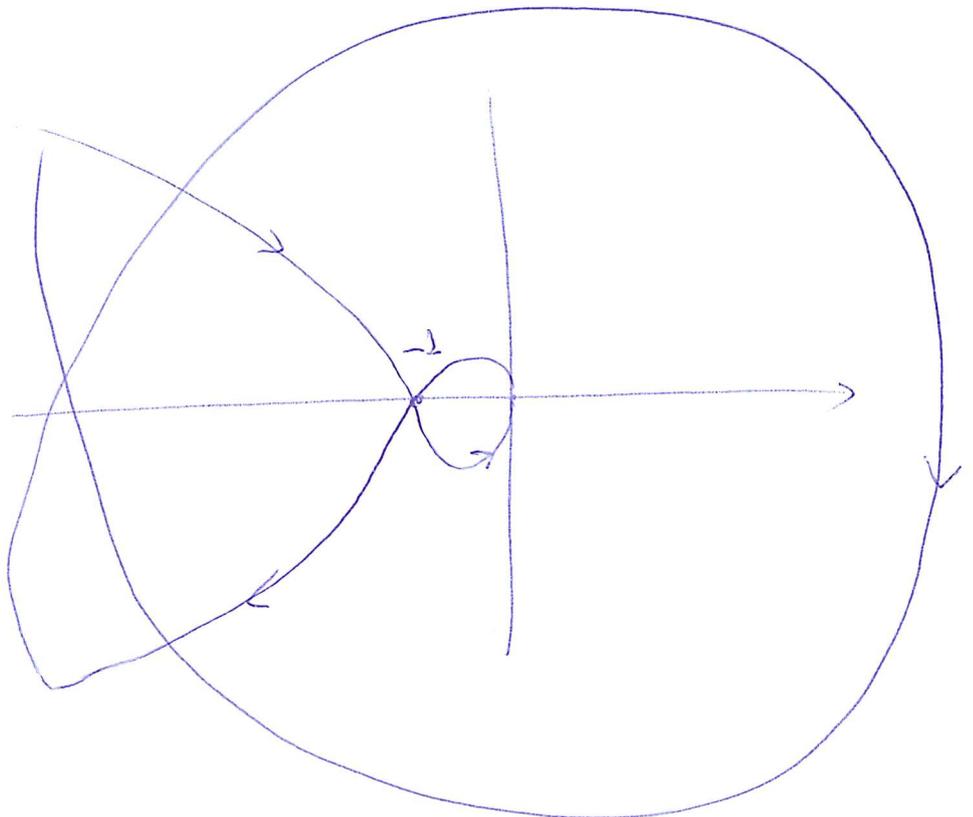
$$\operatorname{Re} G(j\omega) = \frac{1+\omega^2}{-\omega^2(1+4\omega^2)}$$

$$\operatorname{Im} G(j\omega) = \frac{1-2\omega^2}{\omega(1+4\omega^2)}$$

$$\operatorname{Re} < 0 \quad \forall \omega > 0$$

$$\operatorname{Im} = 0 \quad \text{per } \omega = 1/\sqrt{2}$$

$\omega$	Re	Im
$0^+$	$-\infty$	$+\infty$
$1/\sqrt{2}$	-1	0
$+\infty$	0	0



$$3) \quad P=0$$

$$-\frac{1}{k} < -1 \quad (0 < k < 1)$$

$$N = -2$$

$$z = 2 \quad \text{unstabil}$$

$$-1 < -\frac{1}{k} < 0 \quad (k > 1)$$

$$N = 0$$

$$z = 0 \quad \text{stabil}$$

$$-\frac{1}{k} > 0 \quad (k < 0)$$

$$N = -1$$

$$z = 1 \quad \text{unstabil}$$

# ES.5

$$C(s) = \frac{k_G}{s^{h_G}} \bar{C}(s)$$

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

$$W(s) = \frac{k_W}{s^{h_W}} \bar{W}(s)$$

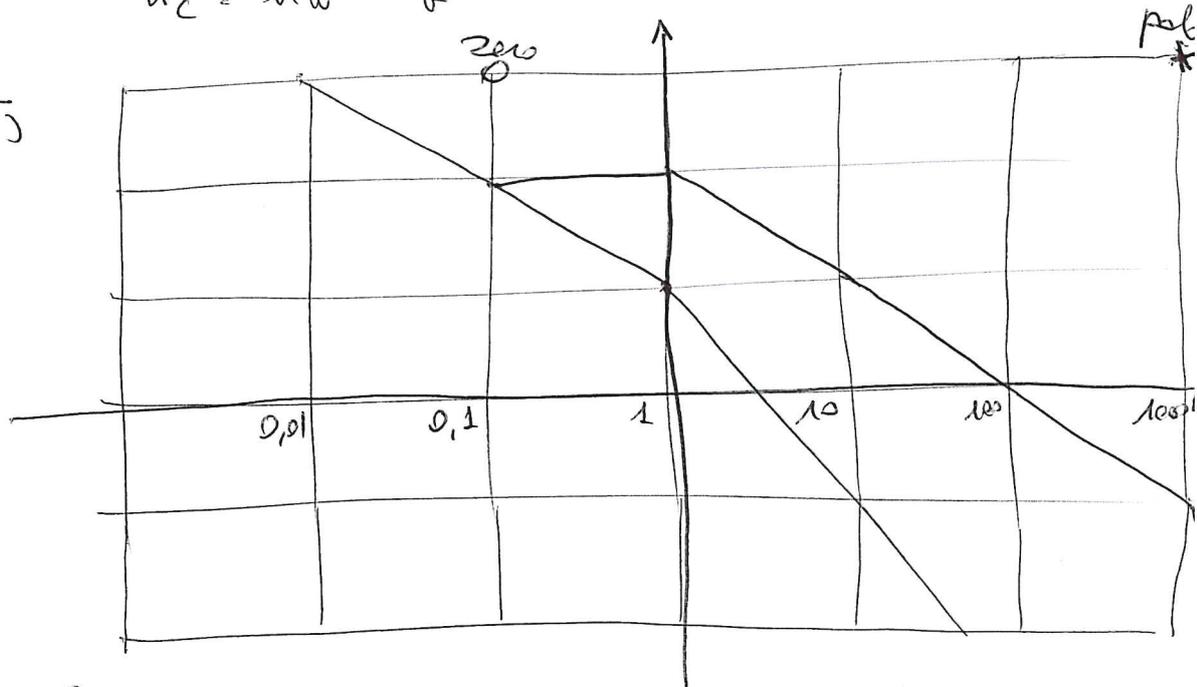
errore allo zero finito  $\Rightarrow h_W = 1$

errore allo zero = 0,1  $\Rightarrow k_W = 10$

$$k_G = 5 \quad k_C = \frac{k_W}{k_G} = \frac{10}{5} = 2$$

$$h_G = 0 \quad h_C = h_W - h_G = 1$$

$$\hat{W}(s) = \frac{10}{s(s+1)}$$



$$\bar{C}(s) = \frac{1 + \frac{s}{0,1}}{1 + \frac{s}{1000}} = \frac{1 + 10s}{1 + 0,001s}$$

$$C(s) = \frac{2}{s} \frac{1 + 10s}{1 + 0,001s}$$