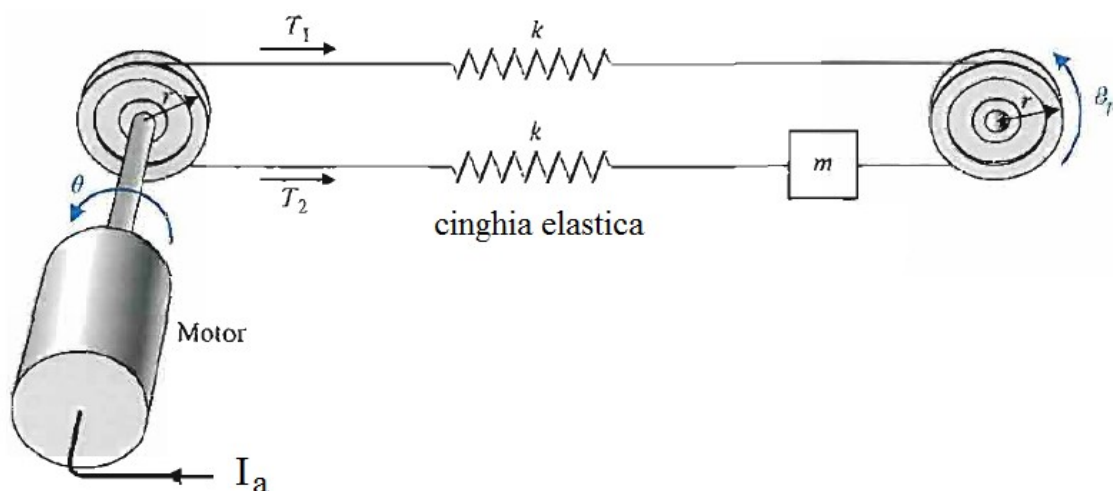


## **SOLUZIONE** della Prova TIPO – A per:

- **Esame di “FONDAMENTI DI AUTOMATICA” (9 CFU):** 6 degli 8 esercizi numerici + 4 delle 5 domande a risposta multipla (v. ultime due pagine)  
**NOTA:** nell’effettiva prova d’esame i due esercizi e la domanda non richiesti verranno scartati a priori dal docente (lo studente riceverà un testo già adattato al numero di CFU)
  - **Esame di “FONDAMENTI DI AUTOMATICA” (6 CFU) / “CONTROLLI AUTOMATICI”:** tutti gli 8 esercizi numerici + 5 domande a risposta multipla (v. ultime 2 pagine)
- 

### **ESERCIZIO 1.**

Si consideri il sistema costituito da un motore elettrico ed una coppia di pulegge connesse da una cinghia elastica, il cui obiettivo è movimentare un dispositivo di massa  $m$  (es. la testina di una stampante):



(Figura adattata da “Modern Control Systems” di R. Dorf – R. Bishop, Pearson International Ed.)

Le equazioni differenziali che descrivono il modello dinamico del sistema, ottenute dal bilancio delle forze generalizzate agenti sulle parti in movimento, sono le seguenti:

$$T_1 = -T_2 = kr(\theta - \theta_p)$$

$$mr\ddot{\theta}_p = T_1 - T_2 = 2kr(\theta - \theta_p)$$

$$J\ddot{\theta} + b\dot{\theta} + r(T_1 - T_2) = k_m I_a$$

Si determini il corrispondente modello dinamico nello spazio degli stati, del tipo:

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t); y(t) = Cx(t) + Du(t)$$

fissando le seguenti scelte per stato, ingresso e uscita:

$$x_1 = (\theta - \theta_p); x_2 = \dot{\theta}_p; x_3 = \dot{\theta}; u = I_a; y = x_1$$

### RISPOSTA:

Occorre:

- sostituire la notazione delle variabili di stato, ingresso e uscita
- sostituire nella terza equazione l'espressione di  $T_1 - T_2$  ottenuta dalla seconda equazione
- notare che la derivata della prima variabile di stato corrisponde alla differenza tra la terza variabile di stato e la seconda:

$$\dot{x}_1 = x_3 - x_2$$

Si ottengono così le seguenti tre equazioni differenziali del primo ordine, per ciascuna derivata di una singola variabile di stato:

$$\begin{aligned} \dot{x}_1 &= && -x_2 & +x_3 \\ \dot{x}_2 &= && \frac{2k}{m}x_1 \\ \dot{x}_3 &= && -\frac{2kr^2}{J}x_1 & -\frac{b}{J}x_3 & +\frac{k_m}{J}u \end{aligned}$$

Da queste equazioni si ottiene direttamente la forma delle matrici A e B:

$$A = \begin{bmatrix} 0 & -1 & 1 \\ \frac{2k}{m} & 0 & 0 \\ -\frac{2kr^2}{J} & 0 & -\frac{b}{J} \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{k_m}{J} \end{bmatrix}$$

Le matrici C e D si ottengono in modo immediato dall'espressione dell'uscita  $y = x_1$ : poiché tale uscita non dipende dall'ingresso  $D = 0$  (sistema puramente dinamico) e la matrice di dimensione  $1 \times 3$  che estrae la prima variabile dal vettore di stato è:

$$C = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad D = \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix}$$

### ESERCIZIO 2.

Dato il modello ottenuto nell'Esercizio 1, si sostituiscano i seguenti valori per i parametri fisici:

$$m = 10; \quad r = 0,1; \quad k = 20; \quad J = 0,2; \quad b = 0,6; \quad k_m = 0,2$$

e si verifichi se il sistema sia o meno completamente controllabile, calcolando la matrice di raggiungibilità ed il relativo rango.

### RISPOSTA:

Le matrici del sistema diventano:

$$A = \begin{bmatrix} 0 & -1 & 1 \\ 4 & 0 & 0 \\ -2 & 0 & -3 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

Pertanto:

$$P = [B \ AB \ A^2B] = \begin{bmatrix} 0 & 1 & -3 \\ 0 & 0 & 4 \\ 1 & -3 & 7 \end{bmatrix}$$

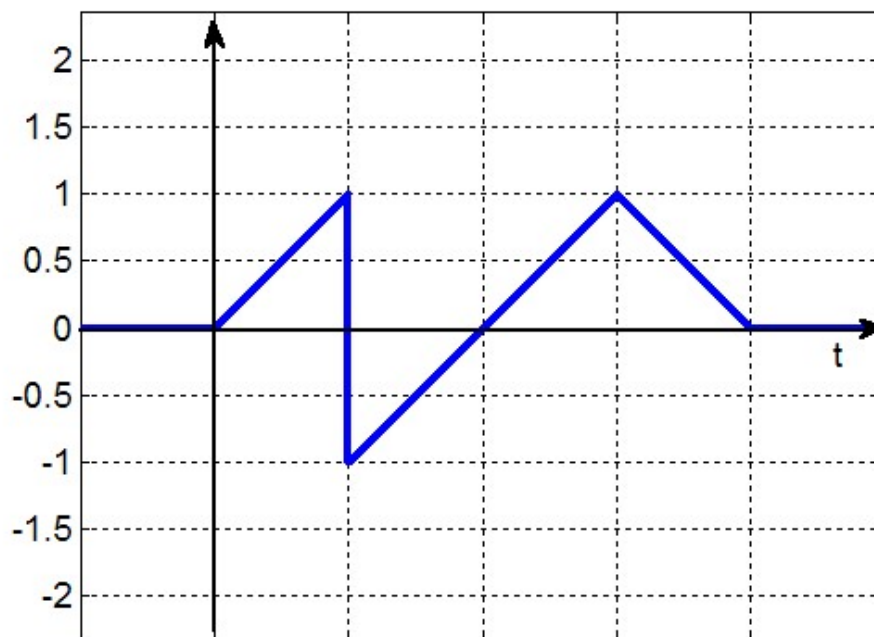
$$\text{rango}(P) = 3$$

Perciò il sistema **E' /~~NONE~~** completamente controllabile.

---

### ESERCIZIO 3.

Si determini la trasformata di Laplace del seguente segnale nel dominio del tempo  $f(t)$ :



**RISPOSTA:**

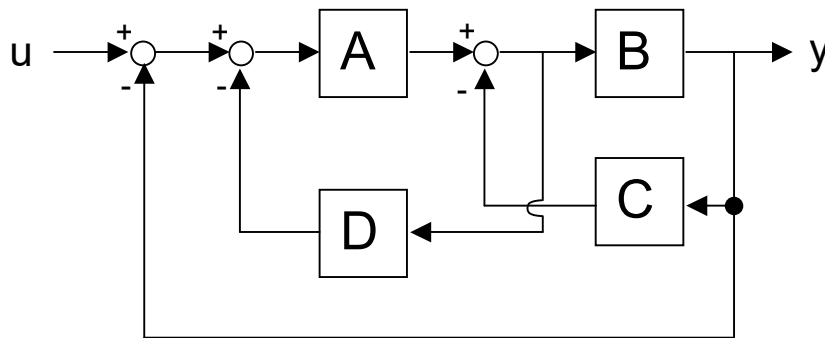
$$F(s) = 1/s^2 - e^{-s} ( 2/s ) - e^{-3s} ( 2/s^2 ) + e^{-4s} ( 1/s^2 )$$

**NOTA:** nell'istante  $t = 1$  la pendenza del segnale non cambia, pertanto in quell'istante viene applicato solamente un gradino di ampiezza  $-2$ . Negli istanti  $t = 0$ ,  $t = 3$  e  $t = 4$  sono applicate delle rampe con pendenza rispettivamente  $+1$ ,  $-2$  e  $+1$ :

---

#### ESERCIZIO 4.

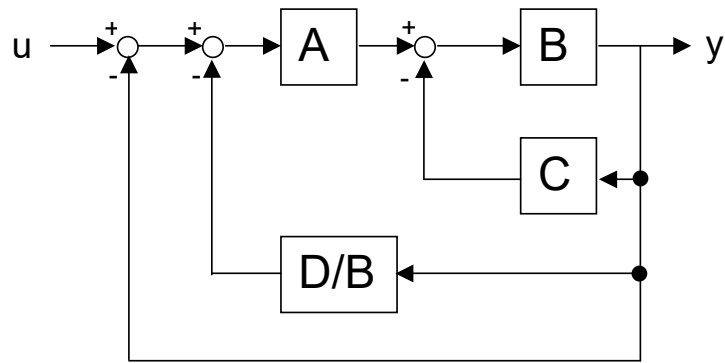
Si determini la funzione di trasferimento del seguente schema a blocchi:



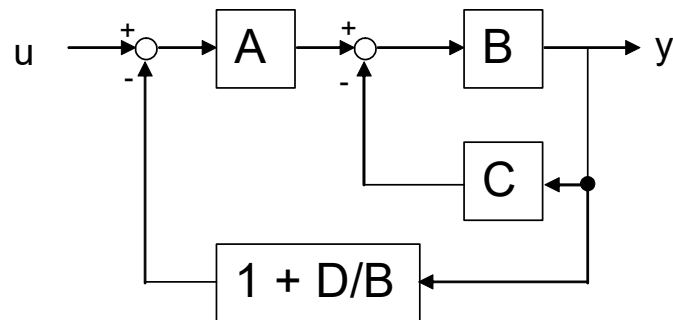
**RISPOSTA:**

$$Y / U = ( A B ) / ( 1 + A B + B C + A D )$$

Per ridurre lo schema è necessario separare gli anelli di retroazione passanti per D e C, intrecciati nello schema originario. Lo schema è infatti equivalente (spostando la diramazione che precede B a valle di B stesso) a:



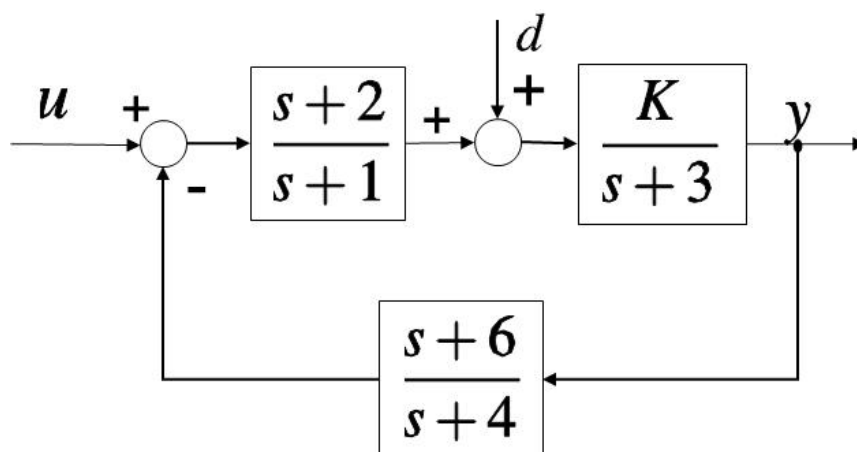
e quindi a:



**NOTA:** il risultato si può ottenere anche spostando il nodo sommatore della retroazione passante per C a monte di A.

## ESERCIZIO 5.

Dato il sistema descritto dal seguente diagramma a blocchi:



si calcoli il valore di  $K$  tale per cui risulti:

$$\lim_{t \rightarrow \infty} y(t) = 0,1$$

qualora sia ad  $u$  che a  $d$  siano applicati dei gradini unitari:

$$u(s) = d(s) = 1/s$$

**RISPOSTA:**

Per calcolare l'uscita a regime nella condizione descritta dal testo occorre considerare la linearità del sistema e, pertanto, la sovrapposizione degli effetti di U e d:

$$y(s) = G_1(s)u(s) + G_2(s)d(s)$$

nella quale  $G_1(s)$  è la funzione di trasferimento dell'anello avente come ramo di retroazione il blocco  $(s+6)/(s+4)$ , mentre  $G_2(s)$  è la funzione di trasferimento dell'anello avente come ramo diretto  $K/(s+3)$  e gli altri due blocchi come retroazione.

$$G_1(s) = \frac{\frac{K(s+2)}{(s+3)(s+1)}}{1 + \frac{K(s+2)(s+6)}{(s+3)(s+1)(s+4)}}$$

$$G_2(s) = \frac{\frac{K}{s+3}}{1 + \frac{K(s+2)(s+6)}{(s+3)(s+1)(s+4)}}$$

Sostituendo all'espressione ottenuta per  $y(s)$  le funzioni di Laplace dei segnali di ingresso  $u(s)$  e  $d(s)$ , applicando il teorema del valore finale:

$$\lim_{t \rightarrow \infty} y(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s y(s) = \lim_{s \rightarrow 0} G_1(s) + \lim_{s \rightarrow 0} G_2(s)$$

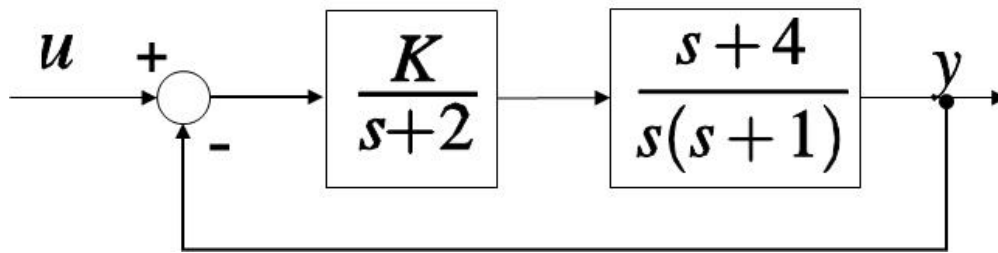
ed imponendo il vincolo di progetto si ottiene:

$$\frac{K}{1+K} = 0,1$$

$$\rightarrow K = 1/9$$

**ESERCIZIO 6.**

Dato il sistema descritto dal seguente diagramma a blocchi:

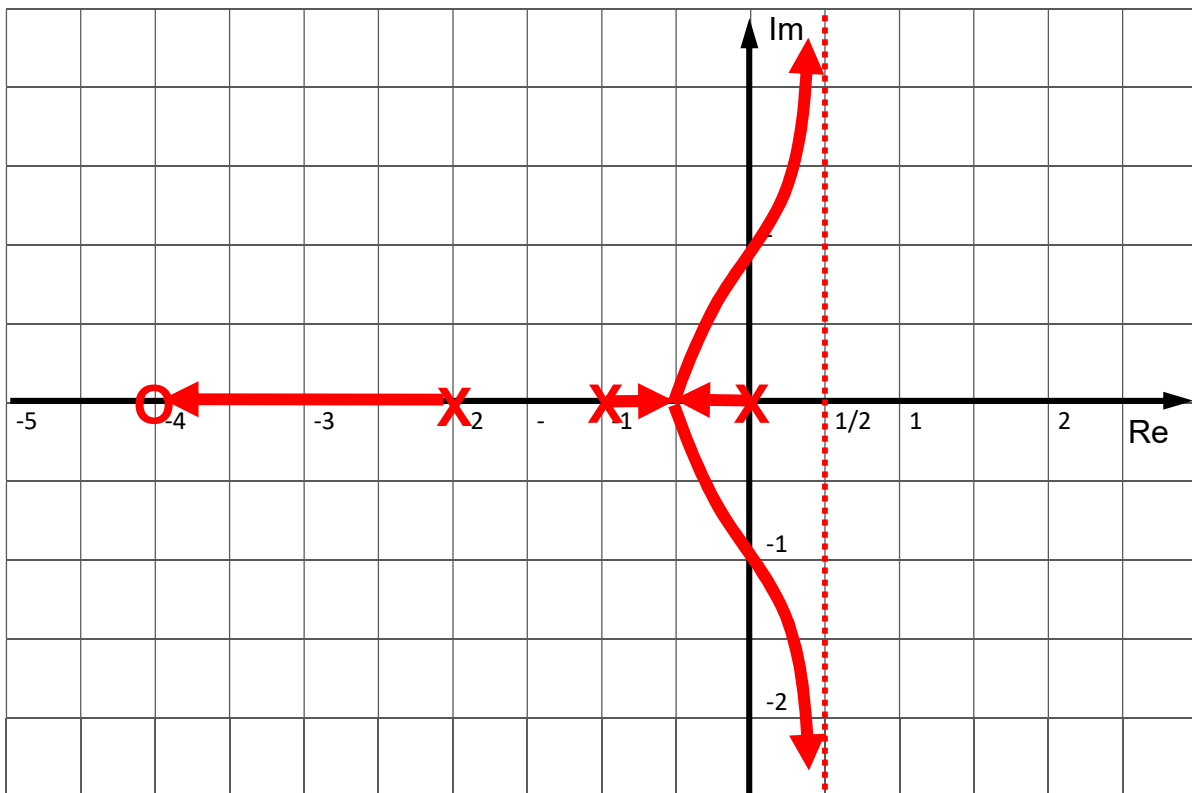


si disegni il corrispondente luogo delle radici valido per  $K > 0$  (luogo diretto) e si determini il valore di  $K$  (compatibile con il luogo diretto) per cui il sistema risulti semplicemente stabile.

**RISPOSTA:**

**NOTA:** la funzione di trasferimento di anello ha uno zero ( $n_z = 1$ ) in  $-4$  e tre poli ( $n_p = 3$ ) rispettivamente in  $0$ ,  $-1$  e  $-2$ , pertanto il luogo ha due asintoti (numero asintoti =  $n_p - n_z = 2$ ), disposti con angolo di  $\pi/2$  e  $3/2 \pi$  rispetto all'asse reale. Il centro degli asintoti è il punto sull'asse reale con coordinata:

$$\sigma_{asintoti} = \frac{1}{n_p - n_z} \left( \sum_{i=1}^{n_p} p_i - \sum_{i=1}^{n_z} z_i \right) = 1/2$$



Il luogo delle radici dimostra che superando un determinato valore di  $K$  il sistema in retroazione diventa instabile, con una coppia di poli complessi e coniugati. Si noti, infatti, che il luogo ha due rami tendenti a due asintoti verticali, centrati su un valore reale

positivo. Pertanto, i poli corrispondenti a questi due rami passano dall'essere complessi coniugati con parte reale negativa all'essere complessi coniugati con parte reale positiva, all'aumentare di  $K$ . Per uno specifico valore di  $K$ , corrispondente appunto alla condizione in cui il sistema è semplicemente stabile (o marginalmente stabile), i poli saranno complessi coniugati puramente immaginari. Applicando il criterio di Routh al polinomio a denominatore della funzione di trasferimento ad anello chiuso:

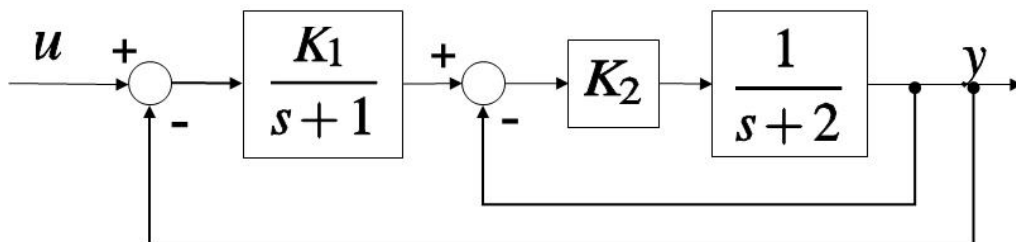
$$D_{cl}(s) = s^3 + 3s^2 + (2 + K)s + 4K$$

si verifica che i due estremi dell'intervallo di valori di  $K$  per cui il sistema in retroazione risulta asintoticamente stabile sono  $0$  e  $6$ . Quest'ultimo valore, essendo il primo escluso dal vincolo su  $K$  richiesto dal testo (i.e. luogo diretto  $\rightarrow K > 0$ ), determina il valore numerico richiesto dall'esercizio (i.e. tale per cui si hanno due poli complessi coniugati con parte reale nulla), cioè:

$$K = 6$$

### ESERCIZIO 7.

Dato il sistema descritto dal seguente diagramma a blocchi:



Si calcolino i valori di  $K_1$  e  $K_2$  tali per cui il sistema ad anello chiuso risulti avere tempo di assestamento  $T_a = 0,5$  secondi e coefficiente di smorzamento  $\delta = 0,6$ .

### RISPOSTA:

Una volta ridotti entrambi gli anelli di retroazione il denominatore del sistema ad anello chiuso risulta:

$$D_{cl}(s) = s^2 + (3 + K_2)s + 2 + K_2 + K_1K_2$$

Confrontandolo con il tipico denominatore di un sistema del secondo ordine, cioè  $s^2 + 2\delta\omega_n s + \omega_n^2$ , si può notare che il coefficiente del termine di grado 1 permette di calcolare  $K_2$  considerando la formula per il tempo di assestamento valida nel caso in cui sia  $\delta < 0,7$ :



$$T_a = 3 / (\delta \omega_n) = 0,5 \rightarrow \delta \omega_n = 6$$

$$\rightarrow 3 + K_2 = 12$$

$$\rightarrow K_2 = 9$$

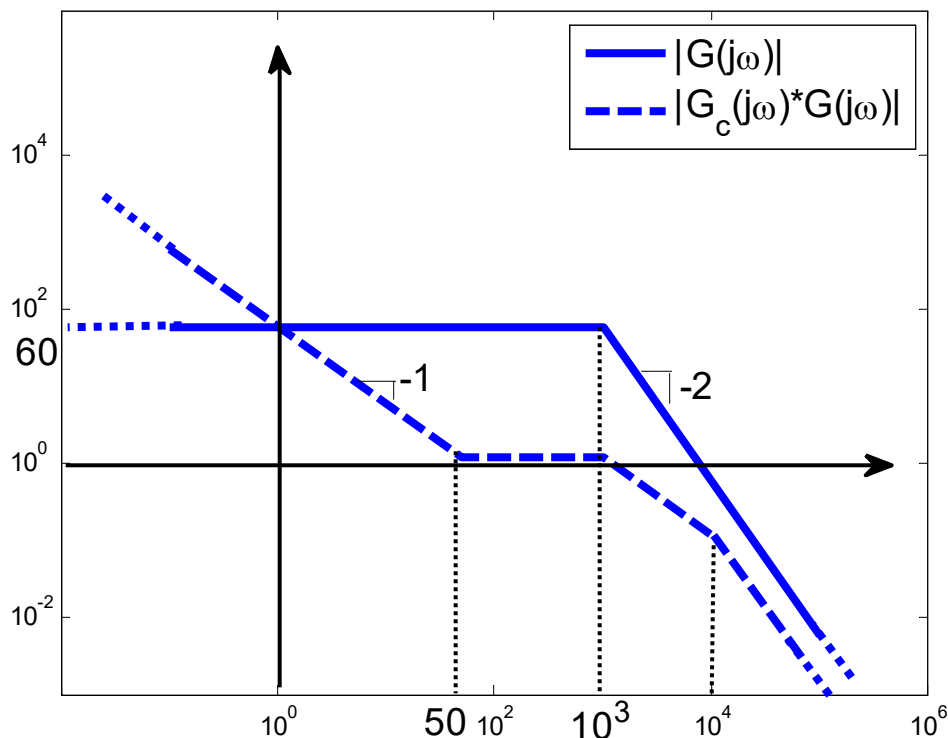
Imponendo inoltre il vincolo sul coefficiente di smorzamento si ottiene che la pulsazione naturale:

$$\omega_n = 10 \rightarrow \omega_n^2 = 100 = 2 + K_2 + K_2 K_2$$

$$\rightarrow K_1 = 89 / 9$$

## ESERCIZIO 8.

Dato il seguente diagramma di Bode delle ampiezze:



si determinino le due funzioni di trasferimento  $G(s)$  e  $G_c(s)$ , supposte a fase minima.

### RISPOSTA:

**NOTA:** il grafico tratteggiato è il diagramma di  $G_c(s)*G(s)$ , pertanto per ottenere la funzione di trasferimento di  $G_c(s)$  è necessario determinare la funzione di trasferimento di  $G(s)$  dal grafico non tratteggiato, la funzione di trasferimento corrispondente al diagramma tratteggiato e poi moltiplicare quest'ultima per l'inversa di  $G(s)$ , effettuando le opportune semplificazioni per ottenere  $G_c(s) = [G_c(s)*G(s)]*G^{-1}(s)$ :

$$G(s) = \frac{60}{\left(1 + \frac{s}{10^3}\right)^2}$$

$$G_c(s) = \frac{\left(1 + \frac{s}{50}\right)\left(1 + \frac{s}{10^3}\right)}{s\left(1 + \frac{s}{10^4}\right)}$$

---

## TEST A RISPOSTA MULTIPLA

---

### DOMANDA 1.

L'ingresso  $u(t)$  e l'uscita  $y(t)$  di un sistema sono legati dalla relazione  $\dot{y}(t) = u(t)$

Tale sistema è:

- puramente algebrico
- puramente dinamico
- dinamico, non puramente
- non fisicamente realizzabile

**NOTA:** Il modello del sistema in questione equivale ad un modello nello spazio degli stati con:  $\dot{x}(t) = u(t)$ ;  $y(t) = x(t)$ . Riconducendo questo modello a quello di un generico modello nello spazio degli stati, si può notare come le "matrici" (di dimensione  $1 \times 1$ ) del sistema siano  $A=0$ ,  $B=1$ ,  $C=1$  e  $D=0$ . Pertanto, il sistema è puramente dinamico ed è fisicamente realizzabile.

### DOMANDA 2.

La risposta impulsiva di un sistema dinamico lineare e stazionario, completamente osservabile e completamente controllabile, con un solo ingresso e una sola uscita, tende al valore -1 quando il tempo tende all'infinito. Tale sistema

- è puramente dinamico
- è instabile
- è asintoticamente stabile
- è semplicemente stabile

**NOTA:** poiché il sistema è completamente controllabile e completamente osservabile, tutti i modi corrispondenti ai propri autovalori compaiono nella risposta impulsiva (i.e.  $W(t) = Ce^{At}B$ ). Se quest'ultima tende ad un (qualunque) valore costante diverso da zero, significa che l'esponenziale della matrice  $A$  include (almeno) un modo corrispondente ad un autovalore reale nullo (i.e.  $e^{0t}$ ), pertanto il sistema è semplicemente stabile. Non può essere asintoticamente stabile perché in tal caso TUTTI i modi tenderebbero a zero e quindi anche la risposta impulsiva, che invece tenderebbe all'infinito se il sistema fosse instabile. Dalle informazioni sul limite della risposta impulsiva non si può affermare nulla sul fatto che sia o meno puramente dinamico.

### DOMANDA 3.

Un sistema completamente controllabile e completamente osservabile con funzione di trasferimento  $G(s)$  pari a:

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

risulta essere:

- semplicemente stabile
- asintoticamente stabile
- a fase minima
- puramente dinamico

**NOTA:** poiché la funzione include un polo nell'origine, il corrispondente sistema ha un autovalore nullo ed è quindi semplicemente stabile. Non è a fase minima (per la definizione collegata alla formula di Bode dell'analisi armonica) in quanto ha uno zero positivo (in +1) e non è puramente dinamico in quanto ha grado relativo = 0.

**DOMANDA 4.**

Un sistema dinamico lineare e stazionario caratterizzato dalla seguente matrice di transizione:

$$e^{At} = \begin{bmatrix} 1 & e^{-2t} \\ 0 & 2e^{-2t} \end{bmatrix}$$

- è semplicemente stabile
- è asintoticamente stabile
- è instabile
- è completamente controllabile

**NOTA:** Il termine unitario nella prima riga e prima colonna corrisponde all'esponenziale  $e^{0t}$ , cioè ad un autovalore nullo, mentre negli altri termini compare l'esponenziale corrispondente ad un autovalore = -2. Non essendo possibile che ci siano altri modi (matrice A e corrispondente  $e^{At}$  di dimensione 2x2) si può affermare con certezza che il sistema è semplicemente stabile. Dalla sola informazione sull'esponenziale di matrice non si può affermare nulla in merito alla controllabilità e/o osservabilità del sistema.

**DOMANDA 5.**

Il tempo di assestamento (al +/- 5%) del sistema avente la seguente funzione di trasferimento:

$$G(s) = \frac{1}{s+3}$$

risulta essere

- $T_a = 1$
- $T_a = 2$
- $T_a = 3$
- $T_a = 3/2$

**NOTA:** La funzione di trasferimento considerata ha un polo reale con costante di tempo  $\tau=1/3$ , pertanto  $T_a = 3\tau = 1$