

$$\begin{cases} \overbrace{M \ddot{s}}^{\text{INERZIA}} + \overbrace{F \dot{s}}^{\text{attrito viscoso}} - \mu = d_1 \\ m \ddot{\phi} - \frac{g}{L} \sin \theta - \ddot{s} \cos(\phi) = 0 \end{cases}$$

$$Y(t) = \begin{bmatrix} s(t) \\ \phi(t) \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} (M+m) \ddot{x} - m l \ddot{\theta} \cos \theta + m l \dot{\theta}^2 \sin \theta &= F \\ l \ddot{\theta} - g \sin \theta &= \ddot{x} \cos \theta \end{aligned}$$

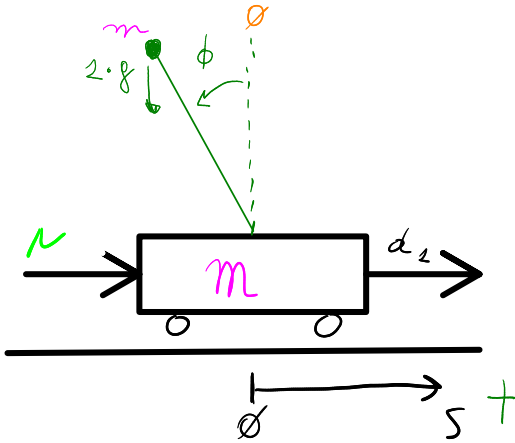
$m=1$ $M=0$ // CARRELLO NO INERZIA

$$M = m + m = 1 \text{ kg}$$

$$F = 1 \text{ kg/s}$$

$$L = 1 \text{ m}$$

$$g = 9.81 \text{ m/s}^2$$



$$\begin{aligned} \dot{x}_1 &= \frac{d_1 + \mu - F \dot{s}}{m} \\ \dot{x}_2 &= \int \dot{x}_1 \\ \ddot{\phi} &= \frac{g}{L} \sin \phi + \frac{\ddot{s}}{L} \cos \phi \\ \dot{x}_3 &= \int \ddot{\phi} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \dot{x}_1 &= \frac{d_1 + \mu - F \dot{s}}{m} \\ \dot{x}_2 &= \int \dot{x}_1 \\ \ddot{\phi} &= \frac{g}{L} \sin \phi + \frac{d_1 + \mu - F \dot{s}}{m L} \cos \phi \\ \dot{x}_4 &= \int \ddot{\phi} \end{aligned}$$

$$\dot{x} = \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \\ \dot{x}_4 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \\ \dot{x}_4 \end{bmatrix} \quad x = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s \\ \phi \\ \dot{s} \\ \dot{\phi} \end{bmatrix}$$

1A) Trovare Punti di equilibrio

$$f(x, u) = 0 \quad u, d_1 = 0$$

$$\begin{cases} M \ddot{s} + F \dot{s} - 0 = 0 \\ \ddot{\phi} - \frac{g}{L} \sin(\phi) - \frac{1}{L} \ddot{s} \cos(\phi) = 0 \end{cases}$$

$$M \ddot{s} + F \dot{s} = 0 \quad \forall s$$

$$\bullet \text{ se } \dot{s} = 0 \rightarrow M \ddot{s} = 0 \Rightarrow \ddot{s} = 0$$

$$\bullet \text{ se } \dot{s} \neq 0 \rightarrow M \ddot{s} = -F \dot{s} \rightarrow \ddot{s} = -\frac{F}{m} \dot{s} \leftarrow \text{NO eq}$$

$$\dot{x}_1 = \dot{s} \neq 0 \text{ ma per essere eq } \dot{x} = f(x, u) = 0$$

Per il CARRELLO, i punti di eq sono $\forall s$ con $\dot{s} = 0$

In questi punti, andiamo a TROVARE i punti di eq del PENDOLO

$$\ddot{\phi} - \frac{g}{L} \sin(\phi) + 0 = 0 \rightarrow \ddot{\phi} = \frac{g}{L} \sin(\phi)$$

$$\bullet \text{ se } \phi = 0/\pi \rightarrow \ddot{\phi} = 0 \text{ con } \dot{\phi} = 0 \text{ // } \phi \text{ deve restare cost per essere un punto di eq}$$

$$\dot{x}_3 = \ddot{\phi} = 0 \quad \checkmark$$

$$\dot{x}_4 = \dot{\phi} = 0 \quad \checkmark$$

• se $\phi \neq 0/\pi \rightarrow \ddot{\phi} = g/L \sin(\phi) \quad \ddot{\phi} = 0 \quad // \quad \phi$ deve restare cost

$\dot{x}_3 = \dot{\phi} \neq 0 \quad \Rightarrow$ non punto eq

RIEPILOGO PUNTI di eq

$\left(\underbrace{V_1, 0, 0}_{x_2, x_2} \right)$	$\left(\underbrace{0, 0, 0}_{x_4, x_3} \right)$	1°	- verifica l'eq
		2°	- valori dello stato

	$x_2 \quad x_2 \quad x_3 \quad x_4$		
1°	$V_1, 0, 0, 0$	$x = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$	$\dot{x} = \begin{bmatrix} \dot{1} \\ \dot{1} \\ \dot{0} \\ \dot{0} \end{bmatrix}$
2°	$V_1, 0, \pi, 0$		

Punti di equilibrio per $d_1 = 0 \quad \mu = 0 \quad \forall \epsilon$

A2+A3) SCRIVERE il SISTEMA LINEARIZATO attorno all'eq 1° ed esprimerlo nello spazio di stato

$$\dot{x} = \begin{cases} \dot{x}_2 = \frac{d_1 + \mu - F x_2}{M} = \frac{-F}{M} x_2 + \frac{d_1}{M} + \frac{\mu}{M} \\ \dot{x}_2 = x_2 \\ \dot{x}_3 = \frac{g}{L} \sin x_4 + \left(\frac{d_1 + \mu - F x_2}{ML} \right) \cos x_4 = \frac{g}{L} \sin(x_4) + \left(\frac{d_1}{ML} + \frac{\mu}{ML} - \frac{F x_2}{ML} \right) \cos(x_4) \\ \dot{x}_4 = x_3 \end{cases}$$

$$\begin{aligned} \partial \ddot{x} &= \frac{\partial f(x, \mu)}{\partial x} \cdot \partial x + \frac{\partial f(x, \mu)}{\partial \mu} \cdot \mu + \frac{\partial f(x, \mu)}{\partial d_1} \cdot d_1 \quad \text{attorno} \quad 1 = \dot{x}_2 = \dot{\phi} = \dot{\phi} = 0 \\ \partial y &= \frac{\partial g(x, \mu)}{\partial x} \cdot \partial x + \frac{\partial g(x, \mu)}{\partial \mu} \cdot \mu \end{aligned}$$

$$A = \frac{\partial f(x, m)}{\partial x} \bigg|_{eq1} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} & \frac{\partial f_1}{\partial x_3} & \frac{\partial f_1}{\partial x_4} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x_1} & \frac{\partial f_2}{\partial x_2} & \frac{\partial f_2}{\partial x_3} & \frac{\partial f_2}{\partial x_4} \\ \frac{\partial f_3}{\partial x_1} & \frac{\partial f_3}{\partial x_2} & \frac{\partial f_3}{\partial x_3} & \frac{\partial f_3}{\partial x_4} \\ \frac{\partial f_4}{\partial x_1} & \frac{\partial f_4}{\partial x_2} & \frac{\partial f_4}{\partial x_3} & \frac{\partial f_4}{\partial x_4} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{F}{M} & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{F}{ML} & 0 & 0 & \frac{g}{L} \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\frac{\partial}{\partial x_2} \left(-\frac{F}{ML} x_2 \cos(x_4) \right) \rightarrow \left(-\frac{F}{ML} \left(1 \cdot \cos(x_4) + x_2 \cdot 0 \right) \right) = \frac{F}{ML} \cos(x_4) \bigg|_{x_4=0} = -\frac{F}{ML}$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial x_4} \left(\frac{g}{L} \sin(x_4) + \left(\frac{d_2}{ML} + \frac{\mu}{ML} - \frac{F x_2}{ML} \right) \cos(x_4) \right) &\rightarrow \frac{g}{L} \cos(x_4) - \left(-\sin(x_4) \cdot (1) + \cos(x_4) \cdot (0) \right) \\ &= \frac{g}{L} \cos(x_4) + \sin(x_4) \cdot (1) \bigg|_{x_4=0} = \frac{g}{L} \end{aligned}$$

$$B = \frac{\partial f(x, m)}{\partial m} \bigg|_{eq1} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial m_1} \\ \frac{\partial f_2}{\partial m_1} \\ \frac{\partial f_3}{\partial m_1} \\ \frac{\partial f_4}{\partial m_1} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{M} \\ 0 \\ \frac{1}{ML} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$P = \frac{\partial f(x, m)}{\partial d} \bigg|_{eq1} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial d_1} \\ \frac{\partial f_2}{\partial d_1} \\ \frac{\partial f_3}{\partial d_1} \\ \frac{\partial f_4}{\partial d_1} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{M} \\ 0 \\ \frac{1}{ML} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial \mu} \left(\frac{g}{L} \sin(x_4) + \left(\frac{d_2}{ML} + \frac{\mu}{ML} - \frac{F x_2}{ML} \right) \cos(x_4) \right) &= 0 + \left(0 \cdot (\dots) + \cos(x_4) \cdot \left(0 + \frac{1}{ML} + 0 \right) \right) \\ &= \frac{\cos(x_4)}{ML} \bigg|_{x_4=0} = \frac{1}{ML} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial d_2} \left(\frac{g}{L} \sin(x_4) + \left(\frac{d_2}{ML} + \frac{\mu}{ML} - \frac{F x_2}{ML} \right) \cos(x_4) \right) &= 0 + \left(0 \cdot (\dots) + \cos(x_4) \cdot \left(0 + \frac{1}{ML} + 0 \right) \right) \\ &= \frac{\cos(x_4)}{ML} \bigg|_{x_4=0} = \frac{1}{ML} \end{aligned}$$

Sei $y(t) = \begin{bmatrix} z(t) \\ \phi(t) \end{bmatrix} \Rightarrow C = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$ nel vettore

$$\begin{cases} \dot{x} = Ax + Bu + P_{d1} \\ y = Cx \end{cases} \quad A = \begin{bmatrix} -\frac{F}{M} & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{F}{ML} & 0 & 0 & \frac{g}{L} \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} \frac{1}{M} \\ 0 \\ \frac{1}{ML} \\ 0 \end{bmatrix} \quad P = \begin{bmatrix} \frac{1}{M} \\ 0 \\ \frac{1}{ML} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$x = \begin{bmatrix} \dot{s} \\ s \\ \dot{\phi} \\ \phi \end{bmatrix} \quad \dot{x} = \begin{bmatrix} \ddot{s} \\ \dot{s} \\ \ddot{\phi} \\ \dot{\phi} \end{bmatrix} \quad C = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

A4) Mostrare (A,B) coppia RAGGIUNGIBILE

Teoria Sistemi

$$G(s) \triangleq \int_0^t e^{A\tau} B B^T e^{A^T \tau} d\tau \quad P \triangleq \begin{bmatrix} B & AB & A^2 B & \dots & A^{n-1} B \end{bmatrix}$$

$$\mathcal{L}_m(G(s)) = \mathcal{L}(P)$$

\uparrow VARIA
con
tempo

$$\chi_R = \mathcal{L}_m(P) \Rightarrow \text{Rango} \Rightarrow \text{rk}(P) = n \quad \forall c \neq 0$$

$$P = \begin{pmatrix} \frac{1}{M} & -\frac{F}{M^2} & \frac{F^2}{M^3} & -\frac{F^3}{M^4} \\ 0 & \frac{1}{M} & -\frac{F}{M^2} & \frac{F^2}{M^3} \\ \frac{1}{LM} & -\frac{F}{LM^2} & \frac{F^2}{LM^3} + \frac{g}{L^2 M} & -\frac{F^3}{LM^3} - \frac{Fg}{L^2 M} \\ 0 & \frac{1}{LM} & -\frac{F}{LM^2} & \frac{F^2}{LM^3} + \frac{g}{L^2 M} \end{pmatrix} \quad P = \begin{pmatrix} 1 & -1 & 1 & -1 \\ 0 & 1 & -1 & 1 \\ 1 & -1 & 10.81 & -10.81 \\ 0 & 1 & -1 & 10.81 \end{pmatrix}$$

$$\det(P) = 96.2361 \neq 0 \Rightarrow \text{Rango PIENO}$$

A5) SCRIVERE il sistema esogeno dei segnali: $\begin{bmatrix} d_1 = \text{cost} \\ d_2 = \alpha \sin(\omega t) \end{bmatrix}$ e FORMALIZZARE il problema della Regolazione

● SISTEMA ESOGENO

$$\dot{d} = S d \rightarrow \begin{bmatrix} \dot{d}_1 \\ \dot{d}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \text{cost} \\ \alpha \sin(\omega t) \end{bmatrix} \rightarrow \dot{d} = \begin{bmatrix} \dot{d}_1 \\ \dot{d}_2 \\ \dot{d}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \omega \\ 0 & -\omega & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \end{bmatrix} = d$$

● ERRORE di inseguimento:

$$e = Cx + Qd \quad d: \text{riferimenti} + \text{disturbi}$$

$$e_2 = 1 - d_2 \rightarrow e = y - r = Cx + \begin{bmatrix} 0 & -1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \end{bmatrix}$$

Il mantenimento del pendolo è demandata alla K STABILIZZANTE

$$\begin{cases} \dot{x} = Ax + Bm + \tilde{P}d \\ y = Cx \\ e = C_2x + Qd \\ \dot{d} = Sd \end{cases}$$

$$\tilde{P} = [P \mid 0 \mid 0] \quad Q = [0 \mid -1 \mid 0]$$

$$S = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \omega \\ 0 & -\omega & 0 \end{bmatrix} \quad C_2 = [0 \mid 1 \mid 0]$$

con le opportune d_0 diventa i segnali che vogliamo

$$m = Kx + Ld$$

A6) Calcolare K e L che permettono di ottenere (Stabilità) e (Regolazione) per il problema FULL INFORMATION REGULAR PROBLEM (FIRP)

Per il LEMMA ① siccome (A, B) regg. COME VERIF. nel punto A4 $\Rightarrow (S)$ è ottenibile,

L'obiettivo di (R) è quindi ottenibile \Leftrightarrow

$$\exists \Pi \in \mathbb{R}^{n \times n} \text{ t.c. } \begin{cases} \Pi S = (A + BK)\Pi + (\tilde{P} + BL) \\ 0 = C\Pi + Q \end{cases} \rightarrow \text{mandare i teoremi per accoppiare } K \text{ e } L$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \Pi S = A\Pi + B\Pi + \tilde{P} \\ 0 = C\Pi + Q \end{cases} \rightarrow \begin{cases} \bullet K \text{ t.c. } (A + BK) \in C^- \\ \bullet L = \Pi - K\Pi \end{cases}$$

$$\begin{cases} -\Pi S + A\Pi + B\Pi = -\tilde{P} \\ C_2\Pi = -Q \end{cases}$$

$$\chi = \begin{bmatrix} \Pi \\ \Gamma \end{bmatrix} \begin{matrix} \uparrow n \\ \uparrow m \end{matrix}$$

Eq di SYLVESTER: $A_2 \chi + d \chi A_3 = A_3$

$$\begin{bmatrix} A & B \\ C_2 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Pi \\ \Gamma \end{bmatrix} \begin{matrix} \uparrow e \\ \uparrow \end{matrix} + \begin{bmatrix} -I & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Pi \\ \Gamma \end{bmatrix} \begin{matrix} \uparrow d \\ \uparrow \end{matrix} S = \begin{bmatrix} -\tilde{P} \\ -Q \end{bmatrix} \begin{matrix} \uparrow A_2 \\ \uparrow A_3 \end{matrix}$$

$$\begin{aligned} A &= n \times n \quad B = n \times m \quad S = n \times n \quad \Pi = n \times n \\ C_2 &= P_2 \times n \quad D = 0 \quad \tilde{P} = n \times n \quad \Gamma = n \times m \\ Q &= P \times n \end{aligned}$$

n : # STATI
 m : # INGRESSI
 n : # disturbi
 P_2 : # uscite regolate

$$A_2 = \begin{bmatrix} n & m \\ P & \end{bmatrix}$$

$$e = I_{n \times 1}$$

$$\chi = \begin{bmatrix} n \\ m \end{bmatrix}$$

$$d = \begin{bmatrix} n & P \\ P & \end{bmatrix}$$

$$A_3 = S = n \times n$$

$$A_3 = \begin{bmatrix} n \\ P \end{bmatrix}$$

Ottenute K e $L \Rightarrow m = Kx + Ld$

A7 Progettare le matrici (F, G, H) che permettono di avere un osservatore dello stato e del sis erogando dall'uscita y

1) VERIFICA OSSERVABILITÀ

Il sistema esteso, mediante il solo errore e_1 , non risulta OSSERVABILE. SFRUTTANDO come altra uscita l'angolo del PENDOLO però diventa osservabile

$$\begin{cases} \begin{bmatrix} \dot{x} \\ \dot{d} \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} A & \tilde{P} \\ \emptyset & S \end{bmatrix}}_{A_e} \begin{bmatrix} x \\ d \end{bmatrix} \\ \underbrace{\begin{bmatrix} e_1 \\ \phi \end{bmatrix}}_{y_e} = \underbrace{\begin{bmatrix} C & Q_e \end{bmatrix}}_{C_e} \begin{bmatrix} x \\ d \end{bmatrix} \end{cases}$$

$$e_1 = [0 \ 2 \ 0 \ 0 \ 0 \ -1 \ 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ d_1 \\ d_2 \\ d_3 \end{bmatrix} = s - d_2$$

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

Per VERIFICARE l'inv. $R_k \begin{bmatrix} C_e \\ C_e A_e \\ \vdots \end{bmatrix} \stackrel{DEVE}{=} n+r$

$$Q = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -\omega \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{F}{M} & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{M} & \omega^2 & 0 \\ -\frac{F}{M} & 0 & 0 & \frac{q}{l} & -\frac{F}{M} & 0 & 0 \\ \frac{F^2}{M^2} & 0 & 0 & 0 & -\frac{F}{M^2} & 0 & \omega^3 \\ \frac{F^2}{M^2} & 0 & \frac{q}{l} & 0 & -\frac{F}{M^2} & 0 & 0 \\ -\frac{F^3}{M^3} & 0 & 0 & 0 & \frac{F^2}{M^3} + \frac{Fq}{l^2 M} & -\omega^4 & 0 \\ -\frac{F^3}{M^3} & 0 & 0 & 0 & -\frac{F^3}{M^3} & 0 & -\omega^5 \\ -\frac{F^3}{M^3} - \frac{Fq}{l^2 M} & 0 & 0 & \frac{q^2}{l^2} & -\frac{F^3}{M^3} - \frac{Fq}{l^2 M} & 0 & 0 \\ -\frac{F^3}{M^3} - \frac{Fq}{l^2 M} & 0 & \frac{q^2}{l^2} & 0 & -\frac{F^3}{M^3} - \frac{Fq}{l^2 M} & 0 & 0 \\ -\frac{F^3}{M^3} & 0 & 0 & 0 & -\frac{F^3}{M^3} & \omega^6 & 0 \\ \frac{F^2}{M^2}(-\frac{F^3}{M^3} - \frac{Fq}{l^2 M}) - \frac{Fq^2}{l^2 M} & 0 & 0 & \frac{q^3}{l^3} & \frac{q^2}{l^2 M} - \frac{F}{M^2}(-\frac{F^3}{M^3} - \frac{Fq}{l^2 M}) & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

$$Q = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 1 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 9.81 & 1 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 9.81 & 0 & -1 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 1 & -1 & 0 \\ -10.81 & 0 & 0 & 96.2361 & 10.81 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & -1 \\ 10.81 & 0 & 96.2361 & 0 & -10.81 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 0 & 0 & 1 & 1 & 0 \\ -107.046 & 0 & 0 & 944.076 & 107.046 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

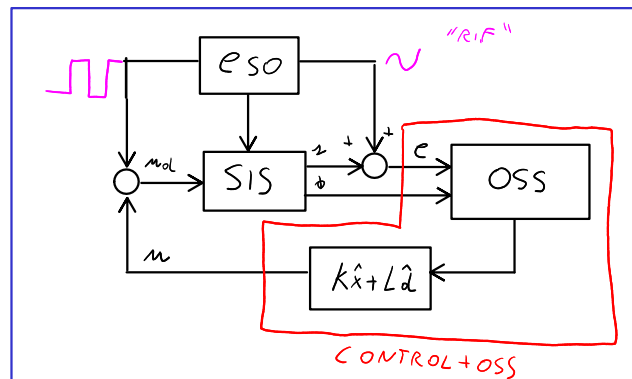
Da cui, calcolando il RANGO con MATHEMATICA, il Rango risulta essere PIENO \Rightarrow oss \checkmark

Verificato che il $\boxed{\text{SIS} + \text{ESO}}$ è OSSERVABILE attraverso $y_e = \begin{bmatrix} e_1 \\ \phi \end{bmatrix}$, resta da trovare la MATRICE $G = -\begin{bmatrix} G_1 \\ G_2 \end{bmatrix}$ che rendono l'errore di stima $\exp \rightarrow 0$

$$\begin{matrix} \text{Ctrl} \\ + \\ \text{Oss} \end{matrix} = \begin{cases} \dot{\chi} = F\chi + Ge \\ u = H\chi \end{cases} \quad \chi = \begin{bmatrix} \hat{x} \\ \hat{d} \end{bmatrix}$$

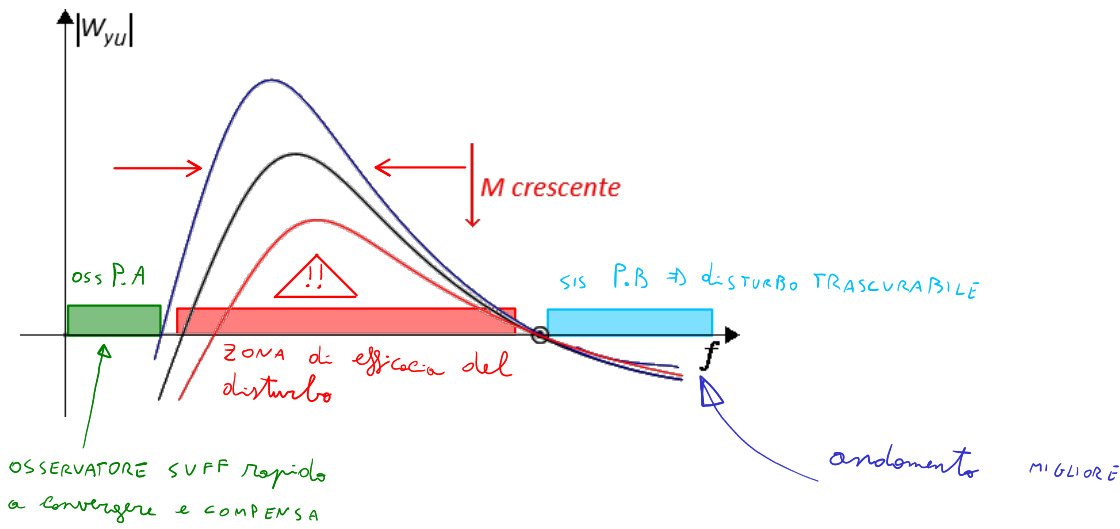
$$F = \begin{bmatrix} A + G_1 C + BK & \tilde{P} + G_1 Q_e + B(\Gamma - K\Pi) \\ G_2 C & S + G_2 Q_e \end{bmatrix},$$

$$G = -\begin{bmatrix} G_1 \\ G_2 \end{bmatrix} \quad H = [K \quad \Gamma - K\Pi],$$



POICHÉ il SISTEMA meccanico considerato è in P.B, un disturbo ad alta frequenza viene attenuato NATURALMENTE.

L'osservatore invece ha una forma + complessa, e in un range di frequenze il sis TOTALE ha una risposta difficile da COMPENSARE (VEDI BODÉ)



Analisi del sis LINEARIZZATO con osservatore, riformulazione per BODÉ + NYQUIST

$$\text{Super}_{sis} = \begin{cases} \dot{x} = Ax + Bu_d \\ \dot{d} = Sd \\ e = Cx + Q_e d \\ \dot{\chi} = F\chi + Ge \\ u = H\chi \end{cases}$$

$$\text{State}_{super} = \begin{bmatrix} x \\ d \\ \chi \end{bmatrix}$$

$$A_{super} = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ GC & GQ_e & F \end{bmatrix} \quad B_{super} = \begin{bmatrix} B \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$C_{super} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & H \end{bmatrix} \quad D_{super} = \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix}$$