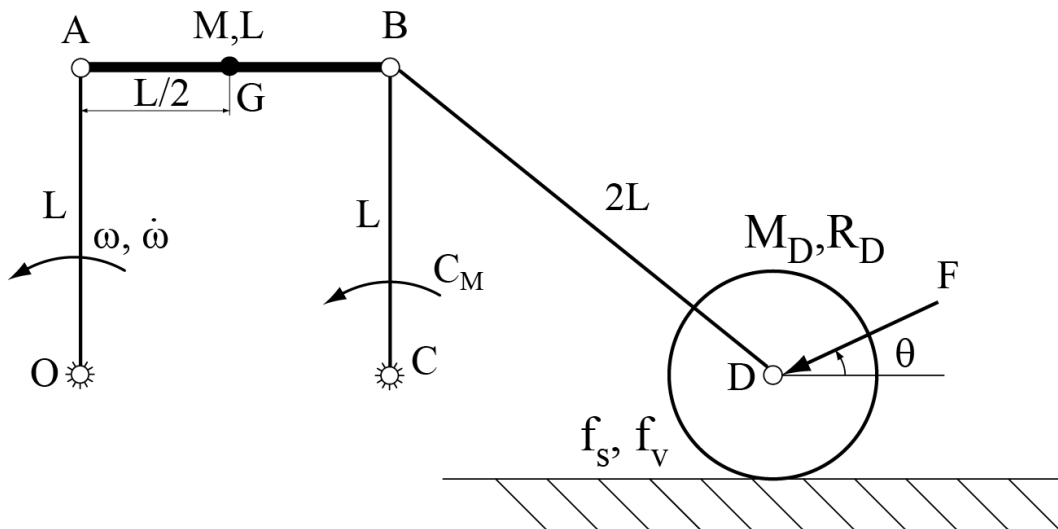


Problema N.1

Il sistema meccanico rappresentato giace nel piano verticale, siano note tutte le sue caratteristiche geometriche facendo riferimento alla posizione indicata in figura. Le aste OA e BC sono vincolate a terra attraverso due cerniere, mentre il disco incernierato nel punto D rotola senza strisciare sulla guida orizzontale, essendo f_s il coefficiente di attrito statico tra il disco e la guida. Si consideri, inoltre, che nel punto D è applicata una forza nota di modulo pari a F, inclinata di un angolo θ rispetto all'orizzontale.

Siano note le lunghezze di tutte le aste e la massa dell'asta AB (con baricentro G) pari a M e del disco pari a M_D . Considerando note rispettivamente velocità e accelerazione angolare dell'asta OA pari a $\omega, \dot{\omega}$, si richiede di:

1. determinare i vettori velocità ed accelerazione del baricentro G dell'asta AB;
2. determinare la coppia C_M in grado di garantire il moto trascurando la resistenza al rotolamento del disco sulla guida orizzontale;
3. determinare la coppia C_M in grado di garantire il moto considerando la resistenza al rotolamento del disco sulla guida orizzontale mediante un coefficiente f_v ;
4. verificare l'aderenza del disco sulla guida orizzontale.



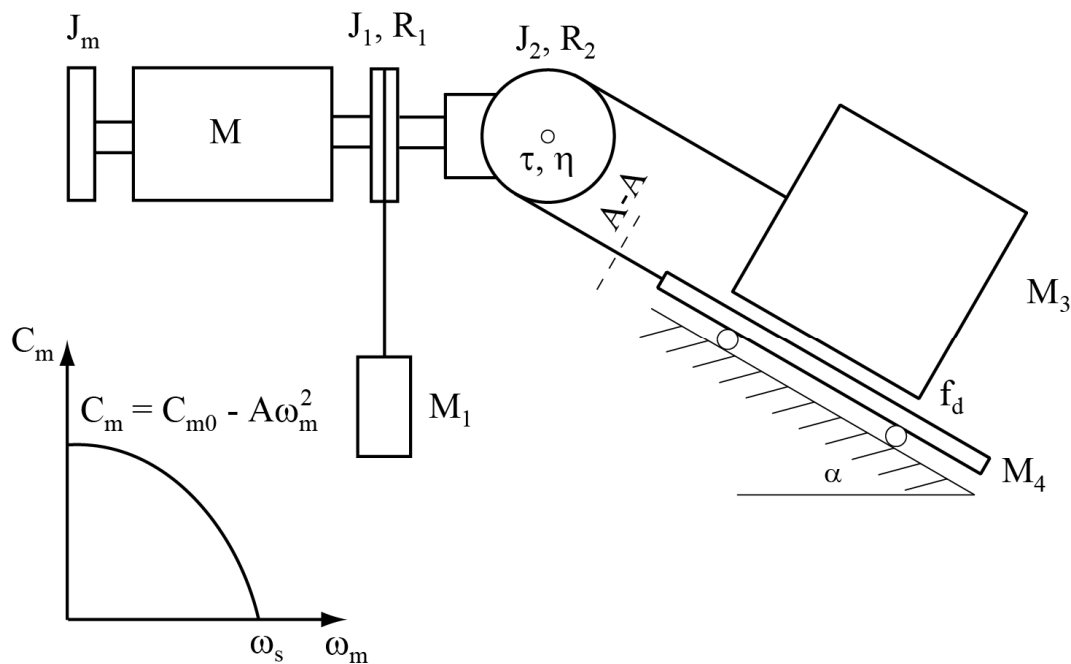
Problema N.2

Il sistema in figura è costituito da un motore sul cui albero sono calettati un volano di momento di inerzia J_m e un disco di momento di inerzia J_1 e raggio R_1 sul quale si avvolge una fune collegata ad una massa M_1 . L'albero motore è poi collegato ad una trasmissione di rapporto τ e rendimento η . Sull'albero all'uscita della trasmissione è calettato un disco di raggio R_2 e momento di inerzia J_2 sul quale si avvolge senza strisciare una fune. Un estremo della fune è collegato ad un corpo di massa M_4 che può traslare su un piano inclinato di un angolo α con l'orizzontale, mentre l'altro estremo è collegato ad un corpo di massa M_3 appoggiato sul precedente.

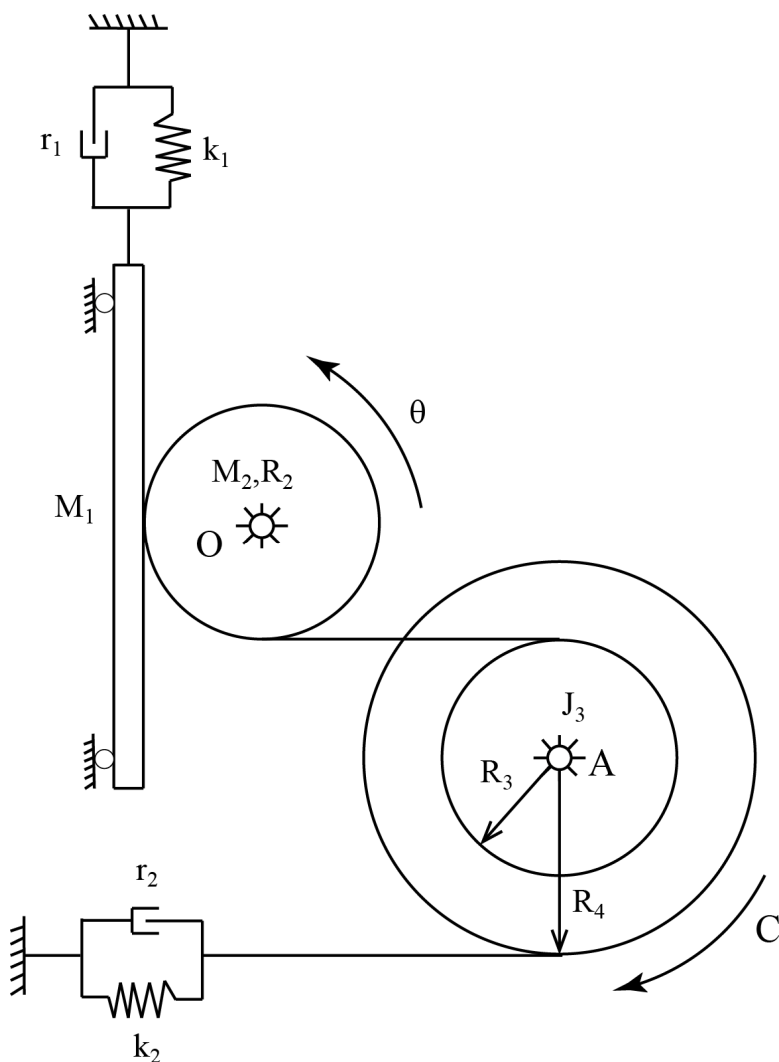
Considerando un coefficiente di attrito dinamico pari a f_d tra i corpi di massa M_3 e M_4 , si chiede di calcolare, discutendo la condizione di moto diretto o retrogrado per mezzo dei dati forniti in tabella:

1. l'accelerazione angolare del motore allo spunto, considerando la condizione di massa M_3 e in salita e M_1 in discesa;
2. il tiro della fune nella sezione A-A, nelle condizioni del punto 1;
3. la velocità angolare del motore a regime nel caso in cui la massa M_4 sia in salita (si consideri sempre la massa M_1 in discesa).

M_3	300 kg	τ	0.1
M_4	100 kg	η	0.9
J_2	10 kgm ²	f_d	0.3
R_2	0.3 m	α	30°



Problema N.3



Il sistema rappresentato in figura si trova nel piano verticale. Un corpo di massa M_1 scorre lungo una guida verticale ed è vincolato a terra attraverso un gruppo molla-smorzatore di rigidità k_1 e smorzamento r_1 .

Un disco di massa M_2 e raggio R_2 , incernierato a terra nel suo centro O , rotola senza strisciare sul corpo di massa M_1 . Una fune collega tale disco ad una coppia di dischi solidali tra loro di momento di inerzia complessivo J_3 con raggio interno pari a R_3 e raggio esterno pari a R_4 .

Sul disco di raggio R_4 si avvolge un'altra fune che è collegata a terra attraverso un gruppo molla-smorzatore di rigidità k_2 e smorzamento r_2 .

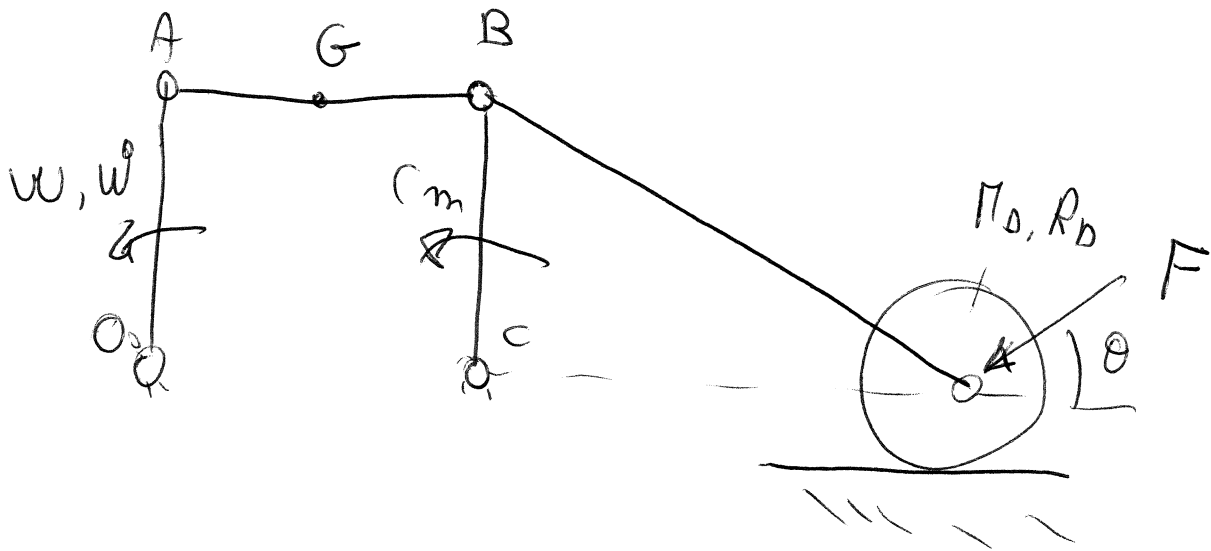
Determinare:

1. l'equazione di moto del sistema nell'intorno della posizione di equilibrio statico, utilizzando come variabile indipendente la rotazione θ indicata in figura;

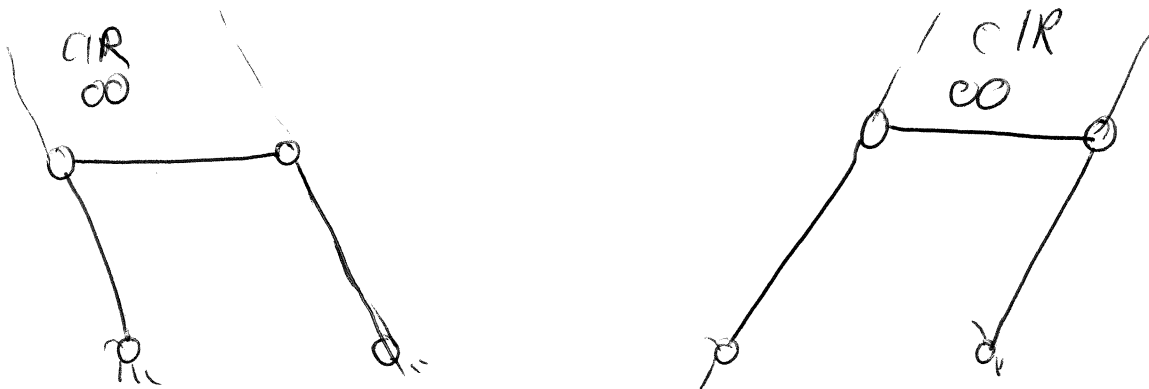
2. la risposta del sistema in transitorio e la zona di funzionamento dello stesso a regime, sapendo che $M_1=10\text{kg}$, $k_1=3000\text{N/m}$, $r_1=30\text{Ns/m}$, $M_2=20\text{kg}$, $R_2=0.2\text{m}$, $J_3=1.2\text{kgm}^2$, $R_3=0.3\text{m}$, $R_4=0.5\text{m}$, $k_2=6000\text{N/m}$, $r_2=60\text{Ns/m}$, $C(t)=C_0\cos(\Omega t)$ con $\Omega=5\text{rad/s}$. Si considerino condizioni iniziali nulle $\theta(0)=0$ e $\dot{\theta}(0)=0$.

1)

1



disegno il quadrilatero $OABC$ in due differenti posizioni

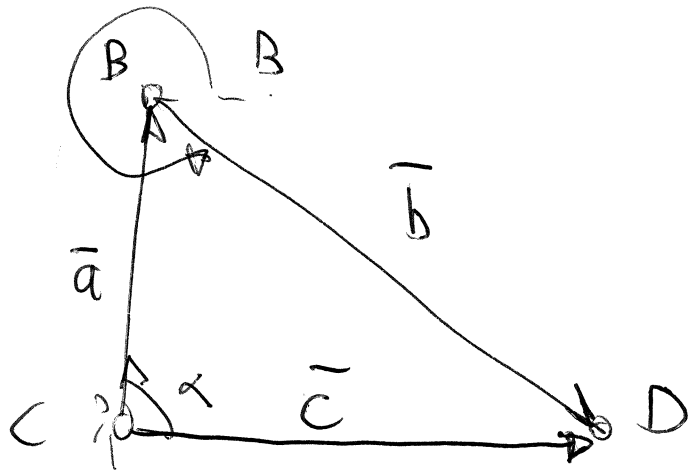


$$\omega_{AB} = 0 = \text{cost.} \Rightarrow \dot{\omega}_{AB} = 0 \quad (\omega_{BC} = \omega, \dot{\omega}_{BC} = \dot{\omega})$$

$$\begin{aligned} \vec{v}_B &= \vec{v}_A + \omega_{AB} \wedge (\vec{r}_B - \vec{r}_A) = \\ &= \omega \vec{k} \wedge (\vec{r}_A - \vec{r}_O) = \omega \vec{k} \wedge [L \vec{j}] = -\omega L \vec{i} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \vec{a}_G &= \vec{a}_A + \cancel{\vec{\omega}_{AB} \wedge (G-A)} + \cancel{\vec{\omega}_{AB} \wedge (\vec{\omega}_{AB} \wedge (G-A))} = \textcircled{2} \\
 &= \dot{\omega} \vec{k} \wedge (A-O) + \omega \vec{k} \wedge (\omega \vec{k} \wedge (A-O)) = \\
 &= \dot{\omega} \vec{k} \wedge L \vec{j} + \omega \vec{k} \wedge (\omega \vec{k} \wedge L \vec{j}) = \\
 &= -\dot{\omega} L \vec{i} - \omega^2 L \vec{j}
 \end{aligned}$$

CHIUSURA CBD



$$(B-C) + (D-B) = (D-C)$$

$$a e^{i\alpha} + b e^{iB} = c e^{i\gamma}$$

$$\begin{cases}
 a \cos \alpha + b \cos B = c \cos \gamma \\
 a \sin \alpha + b \sin B = c \sin \gamma
 \end{cases}$$

derivato:

(3)

$$a \dot{\alpha} e^{i(\alpha + \frac{\pi}{2})} + b \dot{B} e^{i(B + \frac{\pi}{2})} = \dot{c} e^{i\gamma}$$

$$\begin{cases} -a \dot{\alpha} \sin \alpha - b \dot{B} \sin B = \dot{c} \cos \gamma \\ a \dot{\alpha} \cos \alpha + b \dot{B} \cos B = \dot{c} \sin \gamma \end{cases}$$

tenuto conto che $\dot{\alpha} = \dot{w} \Rightarrow \dot{B}, \dot{c}$

derivato ancora

$$a \ddot{\alpha} e^{i(\alpha + \frac{\pi}{2})} - a \dot{\alpha}^2 e^{i\alpha} + b \ddot{B} e^{i(B + \frac{\pi}{2})} - b \dot{B}^2 e^{iB} = \ddot{c} e^{i\gamma}$$

$$\begin{cases} -a \ddot{\alpha} \sin \alpha - a \dot{\alpha}^2 \cos \alpha - b \ddot{B} \sin B - b \dot{B}^2 \cos B = \ddot{c} \cos \gamma \\ a \ddot{\alpha} \cos \alpha - a \dot{\alpha}^2 \sin \alpha + b \ddot{B} \cos B - b \dot{B}^2 \sin B = \ddot{c} \sin \gamma \end{cases}$$

$\ddot{\alpha} = \ddot{w} \Rightarrow \ddot{B}, \ddot{c}$

$$\vec{V}_D = \dot{c} \vec{L} \quad \vec{a}_D = \ddot{c} \vec{L}$$

$$\vec{W}_D = -\frac{\dot{c}}{R_D} \vec{K} \quad \vec{w}_D = -\frac{\ddot{c}}{R} \vec{K}$$

BILANCIO DI POTENZE

(4)

$$\bar{\pi} + \bar{\pi}' = \frac{d\bar{E}_c}{dt}$$

$$\bar{\pi} = \vec{C}_m \times \vec{\omega}_{BC} + M\vec{g} \times \vec{v}_G + M_D\vec{g} \times \vec{v}_D + F \times \vec{v}_D = C_m \omega - F \cos \theta \dot{\theta}$$

$$\bar{E}_c = \frac{1}{2} M v_G^2 + \frac{1}{2} J_G \omega_{AB}^2 + \frac{1}{2} M_D v_D^2 + \frac{1}{2} J_D \omega_D^2$$

$$\frac{d\bar{E}_c}{dt} = \cancel{M} v_G a_{G,T} + J_G \omega_{AB} \dot{\omega}_{AB} + M_D v_D a_{D,t} + J_D \omega_D \dot{\omega}_D =$$

$$= M L^2 \omega \dot{\omega} + M_D \dot{\theta} \ddot{\theta} + \frac{1}{2} M_D R_D^2 \frac{\dot{\theta} \ddot{\theta}}{R_D^2} =$$

$$= M L^2 \omega \dot{\omega} + \frac{3}{2} M_D \dot{\theta} \ddot{\theta}$$

$$\bar{\pi}' = 0$$

$$C_m = \frac{1}{\omega} \cdot \left(F \cos \theta \cdot \dot{\theta} + M L^2 \omega \dot{\omega} + \frac{3}{2} M_D \dot{\theta} \ddot{\theta} \right)$$

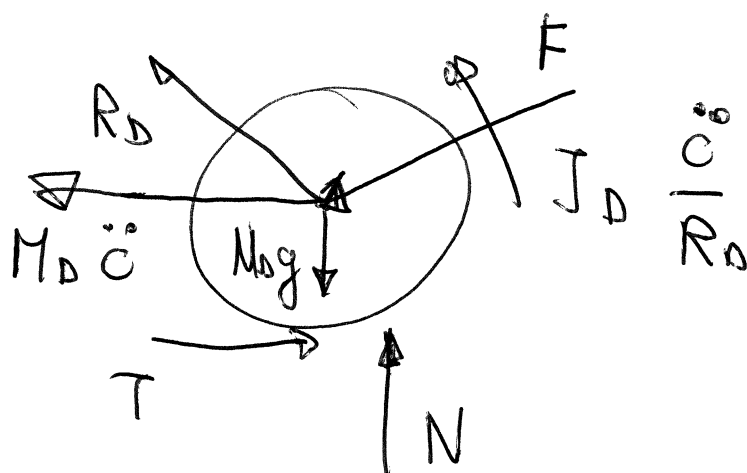
$$\ddot{\pi} + \dot{\pi}' = \frac{d\dot{\epsilon}_c}{dt}$$

(5)

$$\pi' = -Nu |w_D|$$

CONSIDERO IL DISCO

BD è un'asta scarica \Rightarrow biella



$$\sum \vec{F}_x = 0$$

$$\sum \vec{F}_y = 0$$

$$\sum \vec{M}_b = 0$$

3 equazioni

3 incognite $\Rightarrow N, T, R_D$

aderenza $|T| \leq f_D |N|$

$$\pi' = -Nu |w_D|$$

$$C_m = \frac{1}{\omega} \left(F \cos \theta \dot{\theta} + Nu \left| \frac{\dot{c}}{R_D} \right| + ML^2 \omega \dot{\omega} + \frac{3}{2} M_D \dot{c} \dot{\theta} \right)$$

e) 3 PUNTO

M_3 in salita

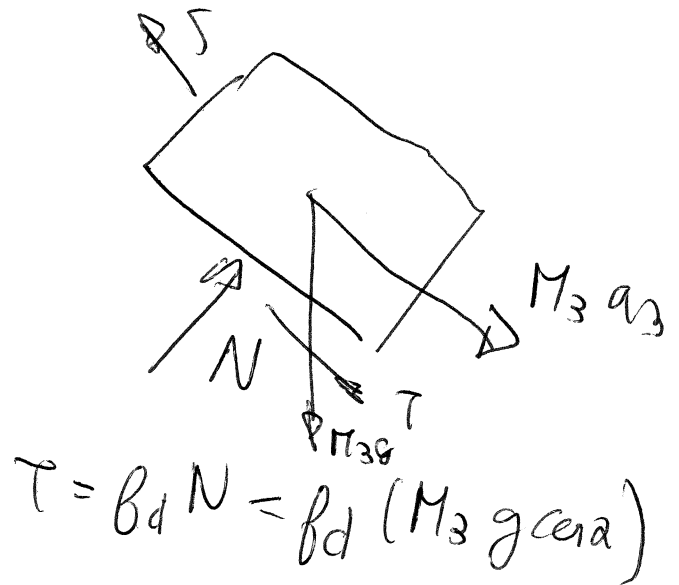
M_1 discesa

6

$$W_m + W_p + W_e = \frac{dE_c}{dt}$$

$$W_m = C_m W_m$$

$$W_2 = +M_1 g V_1 - M_3 g \sin \alpha V_3 + M_4 g \sin \alpha V_4 + \\ - b_d (M_3 g \cos \alpha) \approx V_3$$



$$\# W_2 + W_{LUT} = \frac{dE_{c,rot}}{dt}$$

$$W_2 = -M_3 g \sin \alpha V_3 + M_4 g \sin \alpha V_4 + \\ - b_d M_3 g \cos \alpha \approx V_3 - M_3 V_3 a_3 - M_4 V_4 a_4 - J_2 \omega_2 \dot{\omega}_2$$

LÈGAMI CINEMATICI

(7)

$$\omega_1 = \omega_m \Rightarrow V_1 = \omega_m R_1$$

$$\omega_2 = \tau \omega_m \Rightarrow V_3 = \tau \omega_m R_2 = V_4$$

$$\begin{aligned} W_2 = & -M_3 g (\text{sen} \alpha + 2f_d \text{cos} \alpha) \tau \omega_m R_2 + M_4 g \text{sen} \alpha \tau \omega_m R_2 + \\ & -M_3 \tau^2 R_2^2 \omega_m \dot{\omega}_m - M_4 \tau^2 R_2^2 \omega_m \dot{\omega}_m + \\ & -J_2 \tau^2 \omega_m \dot{\omega}_m \end{aligned}$$

il primo termine è > del secondo \Rightarrow

\Rightarrow moto $W_2 < 0 \Rightarrow$ MOTO DIRETTO

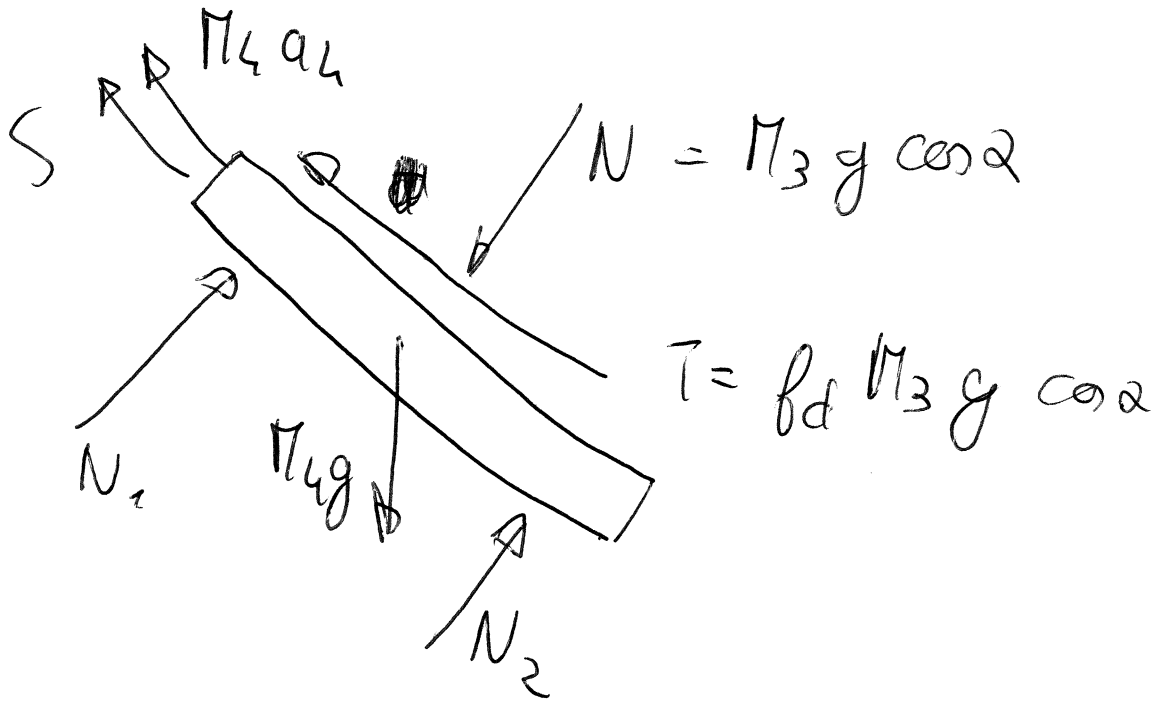
$$W_1 = C_m \omega_m - J_m \omega_m \dot{\omega}_m + M_1 g V_1 - M_1 V_1 a + \dots - J_1 \omega_1 \dot{\omega}_1 - M_1 R_1^2 \omega_m \dot{\omega}_m$$

$$W_p = -(1-\eta) \left(C_m \omega_m - J_m \omega_m \dot{\omega}_m + M_1 g R_1 \omega_m - J_1 \omega_m \dot{\omega}_m \right) + M_4 g \text{sen} \alpha \tau R_2$$

$$\dot{\omega}_m = \frac{\eta (C_m + \eta M_1 g R_1 - M_3 g (\text{sen} \alpha + 2f_d \text{cos} \alpha) \tau R_2)}{\eta (J_m + J_1) + \eta M_1 R_1^2 + J_2 \tau^2 + (M_3 + M_4) \tau^2 R_2^2}$$

TIRO

(P)



$$S = M_4 g \sin \alpha - M_4 a_4 - f_d M_3 g \cos \alpha$$

SALITA M_4

DISCESA M_1

$$W_z = -M_4 g \sin \alpha V_4 + M_3 g \sin \alpha V_3 +$$

$$- 2 M_3 g \cos \alpha V_3 =$$

$$= (M_3 \sin \alpha - 2 f_d M_3 \cos \alpha - M_4 \sin \alpha) g \tau w_m R_2 =$$

$$= \left(300 \cdot \frac{1}{2} - 2 \cdot 300 \cdot \frac{\sqrt{3}}{2} - 100 \cdot \frac{1}{2} \right) g \tau w_m R_2 =$$

$$= (150 - 300 \sqrt{3} - 50) g \tau w_m R_2 < 0$$

$W_2 < 0 \Rightarrow$ MOTO DIRETTO

⑨

$$C_m = \frac{(M_3 \sin \alpha - 2M_3 \cos \alpha - M_4 \sin \alpha) g z R_2 - \gamma \Pi_1 g R_1}{\gamma}$$

$$C_m = C_{m0} - A W_m^2 \Rightarrow W_m = \sqrt{\frac{C_{m0} - C_m}{A}}$$

10

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_c}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial E_c}{\partial \theta} + \frac{\partial D}{\partial \dot{\theta}} + \frac{\partial V}{\partial \theta} = Q_\theta$$

$$E_c = \frac{1}{2} M_1 v_1^2 + \frac{1}{2} J_2 \omega_2^2 + \frac{1}{2} J_3 \omega_3^2$$

	$\dot{\theta}$
v_1	$-R_2$
ω_2	1
ω_3	$-R_2/R_3$

$$E_c = \frac{1}{2} M_1 R_2^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} M_2 R_2^2 \right) \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} J_3 \left(\frac{R_2}{R_3} \right)^2 \dot{\theta}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} \left[M_1 R_2^2 + \frac{1}{2} M_2 R_2^2 + J_3 \left(\frac{R_2}{R_3} \right)^2 \right] \dot{\theta}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} m^* \dot{\theta}^2$$

$$m^* = 1.333 \text{ Kg m}^2$$

$$V = \frac{1}{2} k_1 \Delta l_1^2 + \frac{1}{2} k_2 \Delta l_2^2$$

	θ
Δl_1	R_2
Δl_2	$-R_4 \cdot \frac{R_2}{R_3}$

$$V = \frac{1}{2} K_1 R_2^2 \theta^2 + \frac{1}{2} K_2 \left(R_4 \frac{R_2}{R_3} \right)^2 \theta^2 =$$

$$= \frac{1}{2} \left(K_1 R_2^2 + K_2 R_4^2 \frac{R_2^2}{R_3^2} \right) \theta^2 =$$

$$= \frac{1}{2} K^* \theta^2$$

(11)

$$K^* = 786.67 \text{ N/rad}$$

$$D = \frac{1}{2} z_1 \Delta \dot{\ell}_1^2 + \frac{1}{2} z_2 \Delta \dot{\ell}_2^2 =$$

$$= \frac{1}{2} \left(z_1 R_1^2 + z_2 R_4^2 \frac{R_2^2}{R_3^2} \right) \dot{\theta}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} z^* \dot{\theta}^2$$

$$z^* = 7.0667 \text{ Nm/rad}$$

$$Q_\theta = \frac{\delta L}{\delta \theta}$$

$$\delta L = \vec{C} \times \delta \vec{Q}_3 = - \left(K^* \times \left(- \frac{R_2}{R_3} \right) \delta \theta \right) \vec{k}_3$$

$$= C \frac{R_2}{R_3} \delta \theta$$

$$\theta_0 = C \frac{R_2}{R_3}$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k^*}{m^*}} = 24.29 \text{ rad/s}$$

$$h = \frac{z^*}{2m^*\omega_0} = 0.12 < 1$$

$$\omega_d = \omega_0 \sqrt{1-h^2} = 24.11 \text{ rad/s}$$

$$\theta(t) = A \sin(\omega_d t) + B \cos(\omega_d t) + \theta_0 \cos(\omega_0 t + \varphi)$$

$$\theta_0 = \frac{C_0 \frac{R_2}{R_3}}{\sqrt{(k^* - m^*\omega_0^2)^2 + (z^*\omega_0)^2}}$$

$$\varphi = \arctan \left(-\frac{z^*\omega_0}{k^* - m^*\omega_0^2} \right)$$

Impongo le CI

$$\theta(0) = 0$$

$$B + \theta_0 \cos \varphi = 0$$

$$\dot{\theta}(0) = 0$$

$$\dot{\theta}(t) = A \omega_d \cos(\omega_d t) - B \omega_d \sin(\omega_d t) - \theta_0 R \sin(\alpha t + \varphi)$$

$$\dot{\theta}(0) = A \omega_d - \theta_0 R \sin \varphi$$

$$\begin{cases} B = -\theta_0 \cos \varphi \\ A = \frac{1}{\omega_d} \theta_0 R \sin \varphi \end{cases}$$

$$\alpha = \frac{R}{\omega_0} = \frac{5}{24.29} \ll 1 \quad \text{ZONA QUASISTATICA}$$