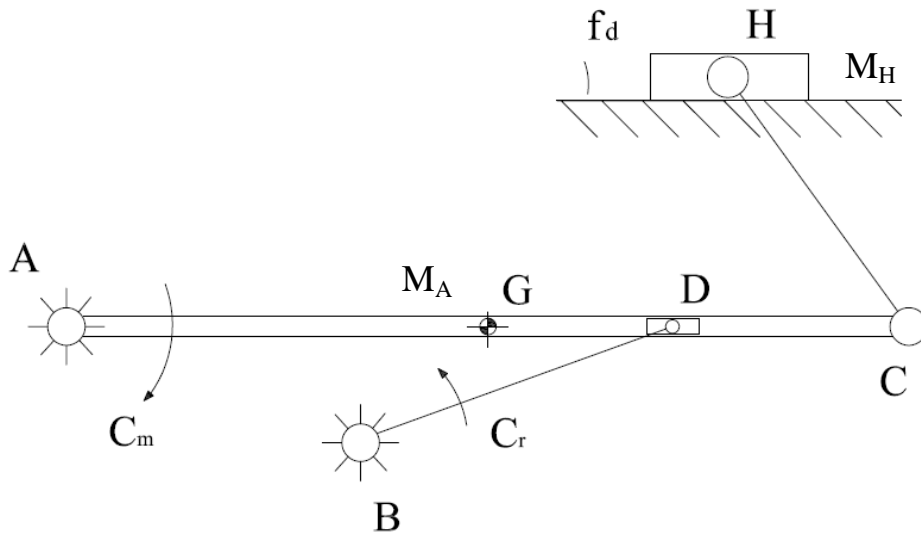


Problema N.1

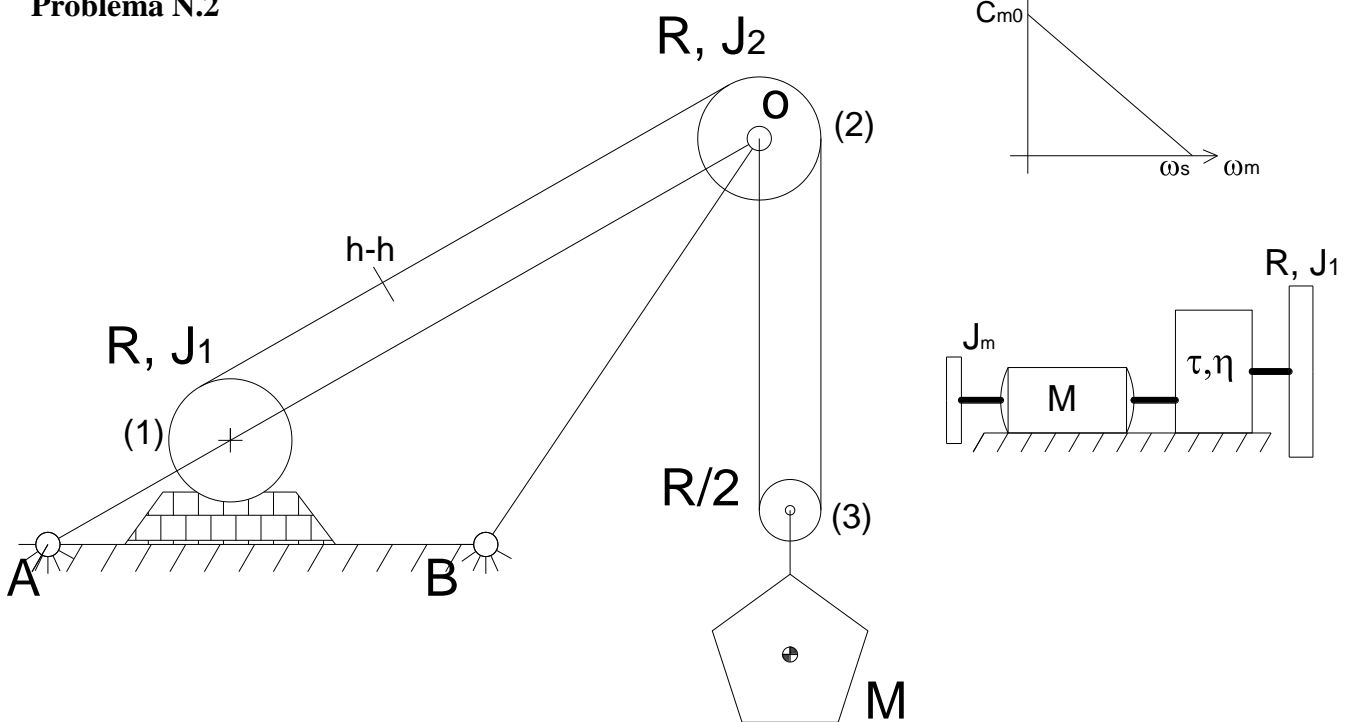


Il sistema meccanico riportato in figura è posizionato nel piano verticale. Siano l , d ed h rispettivamente le lunghezze delle aste AC, BD e CH. Le prime due aste sono vincolate tra loro mediante un corsoio in D, che scorre senza attrito all'interno dell'asta AC. L'asta CH è collegata ad AC con una cerniera in C, mentre in H vi è un corsoio di altezza trascurabile che striscia su un piano orizzontale (vincolo bilatero). Sia f_d il coefficiente di attrito dinamico. Siano M_H la massa del corsoio in H ed M_A la massa dell'asta omogenea AC avente baricentro in G. Masse e momenti di inerzia delle aste BD e CH e del corsoio in D sono trascurabili.

Si consideri il sistema nell'istante in cui l'asta AC è in posizione orizzontale. Noto il valore della coppia resistente C_r e la velocità angolare $\omega = \text{cost}$ dell'asta BD, concorde con la coppia C_m , si richiede:

1. determinare velocità e accelerazione del corsoio in H;
2. determinare tramite un bilancio di potenze il valore della coppia C_m necessaria a garantire il moto del sistema;
3. calcolare le reazioni vincolari in C.

Problema N.2



Il sistema rappresentato in figura schematizza il funzionamento di una gru da carico. La fune per il sollevamento del carico di massa M ha un'estremità vincolata nel punto O (centro della carrucola 2 facente parte dell'arco a 3 cerniere ABO), si avvolge sulla carrucola (3), sulla carrucola (2) e quindi sulla puleggia (1), messa in rotazione dal sistema motore trasmissione anch'esso rappresentato in figura. Il carico M è appeso al centro della puleggia (3).

Il gruppo motore, trasmissione, puleggia (1) è solidale con il telaio costituito dall'arco a 3 cerniere AOB .

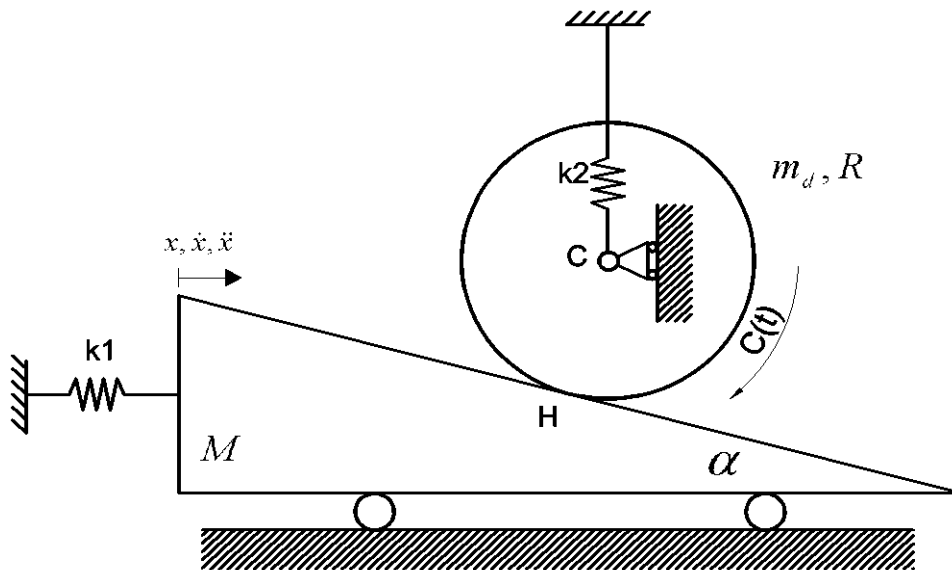
Supponendo:

- fune inestensibile
- attriti sulle carrucole e sulla puleggia trascurabili
- puleggia (3) di massa ed inerzia trascurabili

Si determinino:

1. Supponendo il sistema inizialmente fermo, determinare l'accelerazione angolare dell'albero motore con cui viene SOLLEVATO il carico M allo spunto.
2. La coppia motrice a regime per sollevare il carico.
3. La potenza del motore a regime per sollevare il carico.
4. Il tiro della fune nella sezione $h-h$ nella condizione di lavoro individuata nel punto 1.
5. La coppia motrice a regime necessaria per garantire la DISCESA del carico con velocità costante pari a v_2 .

Problema N.3



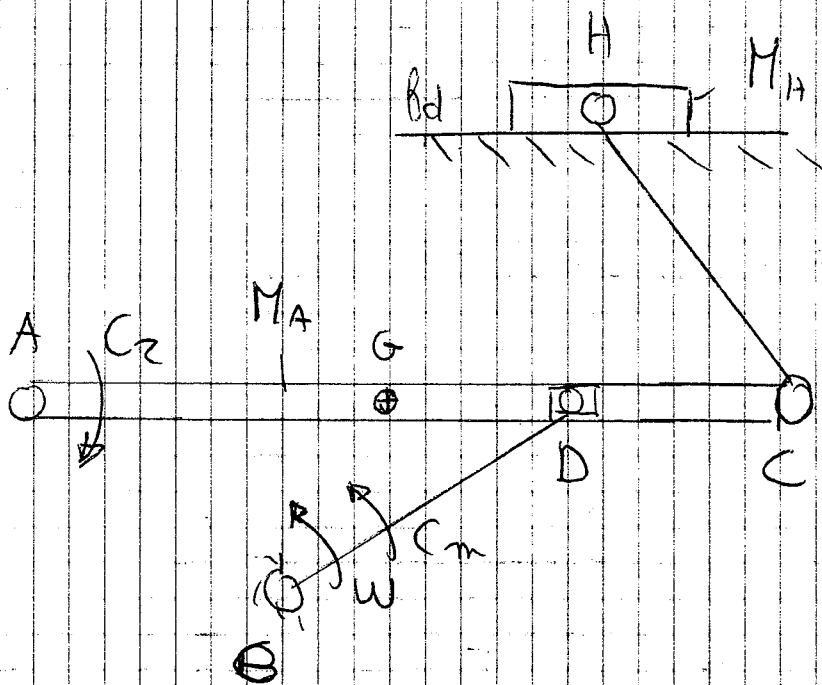
Il sistema vibrante sopra raffigurato è posto nel piano verticale e si trova nella posizione di equilibrio statico. Il cuneo di massa M e angolo di inclinazione α è vincolato a traslare in direzione orizzontale ed è collegato a terra mediante una molla di rigidezza K_1 . Il disco omogeneo, di cui sono noti raggio R e massa m_d , ha il centro C vincolato da un carrello a muoversi lungo la direzione verticale, e presenta un contatto di rotolamento senza strisciamento rispetto al cuneo (punto H). La molla di rigidezza K_2 collega il centro C del disco a terra.

Sul disco è applicata una coppia nota funzione del tempo pari a $C(t)=C_0\cos(\Omega t)$.

Si richiede di ricavare, utilizzando come coordinata libera x e nell'ipotesi di puro rotolamento senza resistenza ($f_v=0$):

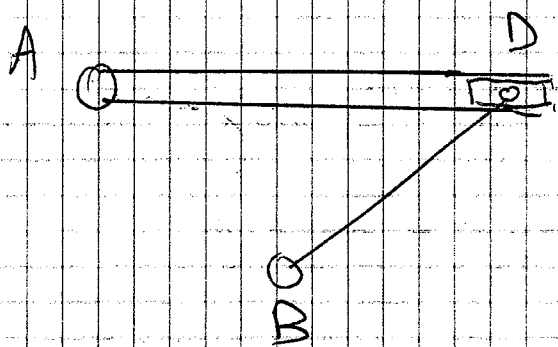
- l'equazione di moto del sistema;
- la pulsazione naturale ω_0 del sistema;
- l'ampiezza del moto a regime.

1)

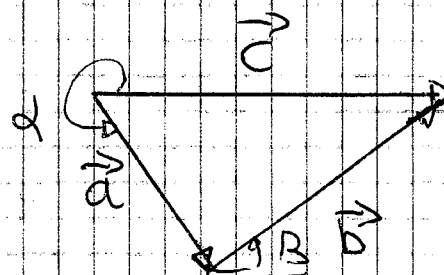


CINEMATICA

SOTTOSISTEMA A D B



\Rightarrow



$$\vec{a} + \vec{b} = \vec{c}$$

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

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

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

a, b, alpha constanti

$$b \ddot{B} e^{iB} = c \dot{j} e^{i\delta} + \dot{c} e^{i\delta}$$

$$b \ddot{B} e^{i(B+\frac{\pi}{2})} = c \dot{j} e^{i(B+\frac{\pi}{2})} + \dot{c} e^{i\delta}$$

$$\begin{cases} -b \ddot{B} \sin B = -c \dot{j} \sin \delta + \dot{c} \cos \delta \\ b \ddot{B} \cos B = c \dot{j} \cos \delta + \dot{c} \sin \delta \end{cases}$$

$w = \ddot{B}$ noto \dot{c}, \dot{j} incognite

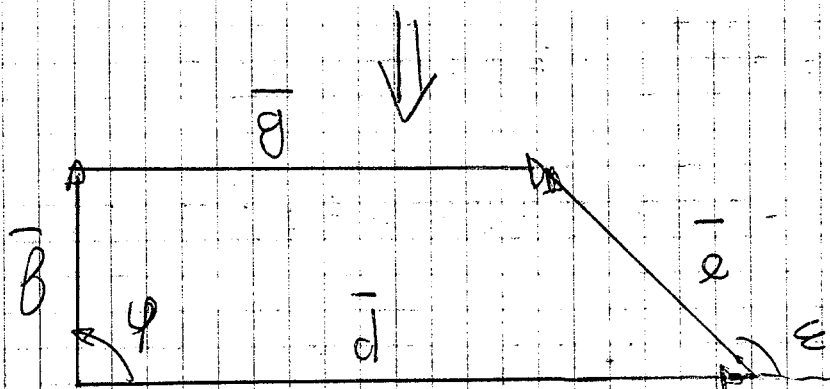
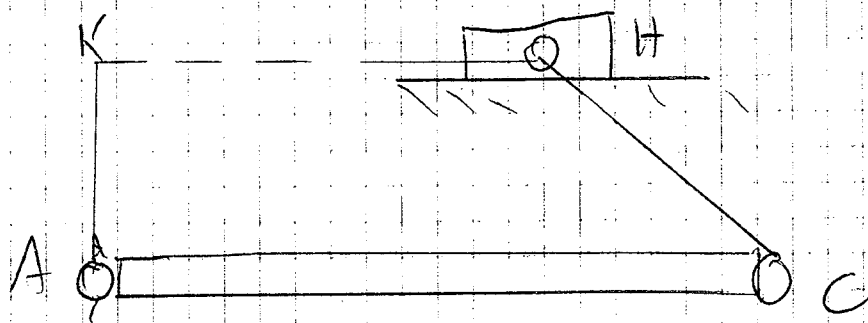
$$\begin{bmatrix} \cos \delta & -c \sin \delta \\ \sin \delta & c \cos \delta \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \dot{c} \\ \dot{j} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} -b \ddot{B} \sin B \\ b \ddot{B} \cos B \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} -b \ddot{B} \sin B - b \ddot{B} \cos B = -\dot{c} \dot{j} \sin \delta - c \ddot{j} \sin \delta - c \dot{j}^2 \cos \delta + \dot{c} \cos \delta - \dot{c} \dot{j} \sin \delta \\ b \ddot{B} \cos B - b \ddot{B} \sin B = \dot{c} \dot{j} \cos \delta + c \ddot{j} \cos \delta - c \dot{j}^2 \sin \delta + \dot{c} \sin \delta + \dot{c} \dot{j} \cos \delta \end{cases}$$

$$\ddot{w} = \ddot{B} = 0$$

$$\begin{bmatrix} \cos \delta & -c \sin \delta \\ \sin \delta & c \cos \delta \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \dot{c} \\ \dot{j} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} -b \ddot{B} \cos B + 2 \dot{c} \dot{j} \sin \delta + c \dot{j}^2 \cos \delta \\ -b \ddot{B} \sin B + 2 \dot{c} \dot{j} \cos \delta + c \dot{j}^2 \sin \delta \end{bmatrix}$$

СОТТОСИСТЕМА АСН



$$\bar{d} + \bar{e} = \bar{f} + \bar{g}$$

$$d e^{i\delta} + e e^{i\epsilon} = f e^{i\varphi} + g e^{i\zeta}$$

$$\begin{cases} d \cos \delta + e \cos \epsilon = f \cos \varphi + g \cos \zeta \\ d \sin \delta + e \sin \epsilon = f \sin \varphi + g \sin \zeta \end{cases}$$

d, e, f, φ, ζ constant

$$d \dot{\delta} e^{i\delta} + e i \dot{\epsilon} e^{i\epsilon} = \dot{g} e^{i\zeta}$$

$$d \dot{\delta} e^{i(\delta + \frac{\pi}{2})} + e \dot{\epsilon} e^{i(\epsilon + \frac{\pi}{2})} = \dot{g} e^{i\zeta}$$

$$\begin{cases} -d \dot{\delta} \sin \delta - e \dot{\epsilon} \sin \epsilon = \dot{g} \cos \zeta \\ d \dot{\delta} \cos \delta + e \dot{\epsilon} \cos \epsilon = \dot{g} \sin \zeta \end{cases}$$

$$\dot{\delta} = \dot{\gamma} \quad \text{noto}$$

$$\begin{bmatrix} \cos \gamma & r \sin \epsilon \\ \sin \gamma & -r \cos \epsilon \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \ddot{\delta} \\ \ddot{\epsilon} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} -d \dot{\delta} \sin \delta \\ d \dot{\delta} \cos \delta \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} -d \ddot{\delta} \sin \delta - d \dot{\delta}^2 \cos \delta = r \ddot{\epsilon} \sin \epsilon + r \dot{\epsilon}^2 \cos \epsilon + \ddot{\gamma} \cos \gamma \\ d \ddot{\delta} \cos \delta - d \dot{\delta}^2 \sin \delta = -r \ddot{\epsilon} \cos \epsilon + r \dot{\epsilon}^2 \sin \epsilon + \ddot{\gamma} \sin \gamma \end{cases}$$

$$\begin{bmatrix} \cos \gamma & r \sin \epsilon \\ \sin \gamma & -r \cos \epsilon \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \ddot{\delta} \\ \ddot{\epsilon} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} -d \ddot{\delta} \sin \delta - d \dot{\delta}^2 \cos \delta - r \dot{\epsilon}^2 \cos \epsilon \\ d \ddot{\delta} \cos \delta - d \dot{\delta}^2 \sin \delta - r \dot{\epsilon}^2 \sin \epsilon \end{bmatrix}$$

$$\ddot{\delta} = \ddot{\gamma} = \text{noto}$$

$$\begin{matrix} \leftarrow \ddot{\delta} \\ \leftarrow \ddot{\gamma} \\ \leftarrow \ddot{\epsilon} \end{matrix} = \begin{matrix} \leftarrow \ddot{\delta} \\ \leftarrow \ddot{\gamma} \\ \leftarrow \ddot{\epsilon} \end{matrix}$$

$$\pi + \pi' = \frac{dE_c}{dt}$$

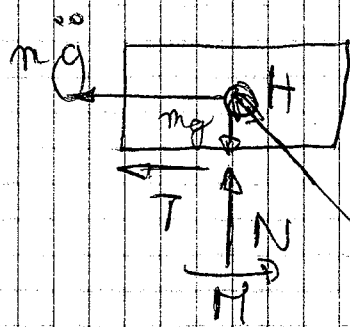
$$\pi = \vec{C}_m \times \vec{\omega} + \vec{C}_a \times \dot{\gamma} + M_A \vec{g} \times \vec{V}_G + M_H \vec{g} \times \vec{V}_H$$

$$\pi' = \vec{T} \times \vec{V}_H$$

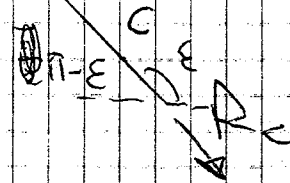
$$E_c = \frac{1}{2} M_A V_G^2 + \frac{1}{2} J_A \dot{\gamma}^2 + \frac{1}{2} M_H V_H^2$$

$$\begin{aligned} \pi &= C_m \omega - C_a \dot{\gamma} + M_A g V_G = \\ &= C_m \omega - C_a \dot{\gamma} - \frac{1}{2} M_A g L \dot{\gamma} \end{aligned}$$

$$\pi' = -T V_H = -T \dot{\gamma} = -\beta d N \dot{\gamma}$$



L'asta HC è una
basta (non essendo orientata
in verticale)



$$\sum \vec{M}_H \text{ CORPO } = 0 \Rightarrow M = 0$$

$$\sum \vec{M}_C \text{ CORPO + ASTA} = 0 \quad \uparrow$$

$$T \sin(\pi - \epsilon) - (N_H \cos(\pi - \epsilon)) \sin \epsilon + m g \sin(\pi - \epsilon) = 0$$

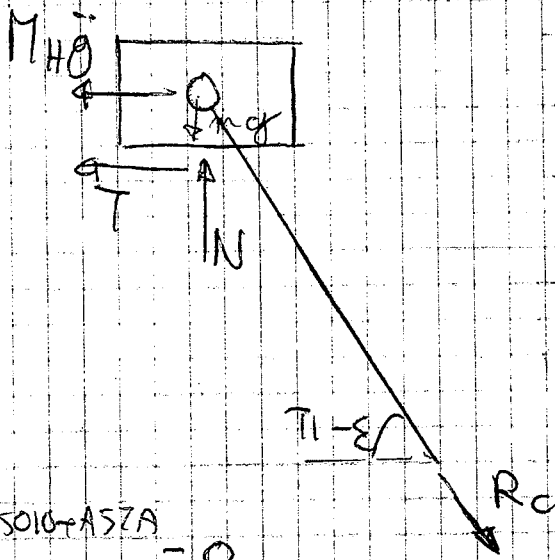
$$T = \beta d N$$

ricavo N

$$\begin{aligned} \frac{dE_c}{dt} &= M_A v_{Gt} a_{Gt} + M_H v_H a_H + J_A \ddot{\gamma} = \\ &= \frac{1}{4} M_A \ddot{\gamma} L^2 + M_H \ddot{\gamma} + \frac{1}{12} M_A L^2 \ddot{\gamma} = \\ &= \frac{1}{3} M_A L^2 \ddot{\gamma} + M_H \ddot{\gamma} \end{aligned}$$

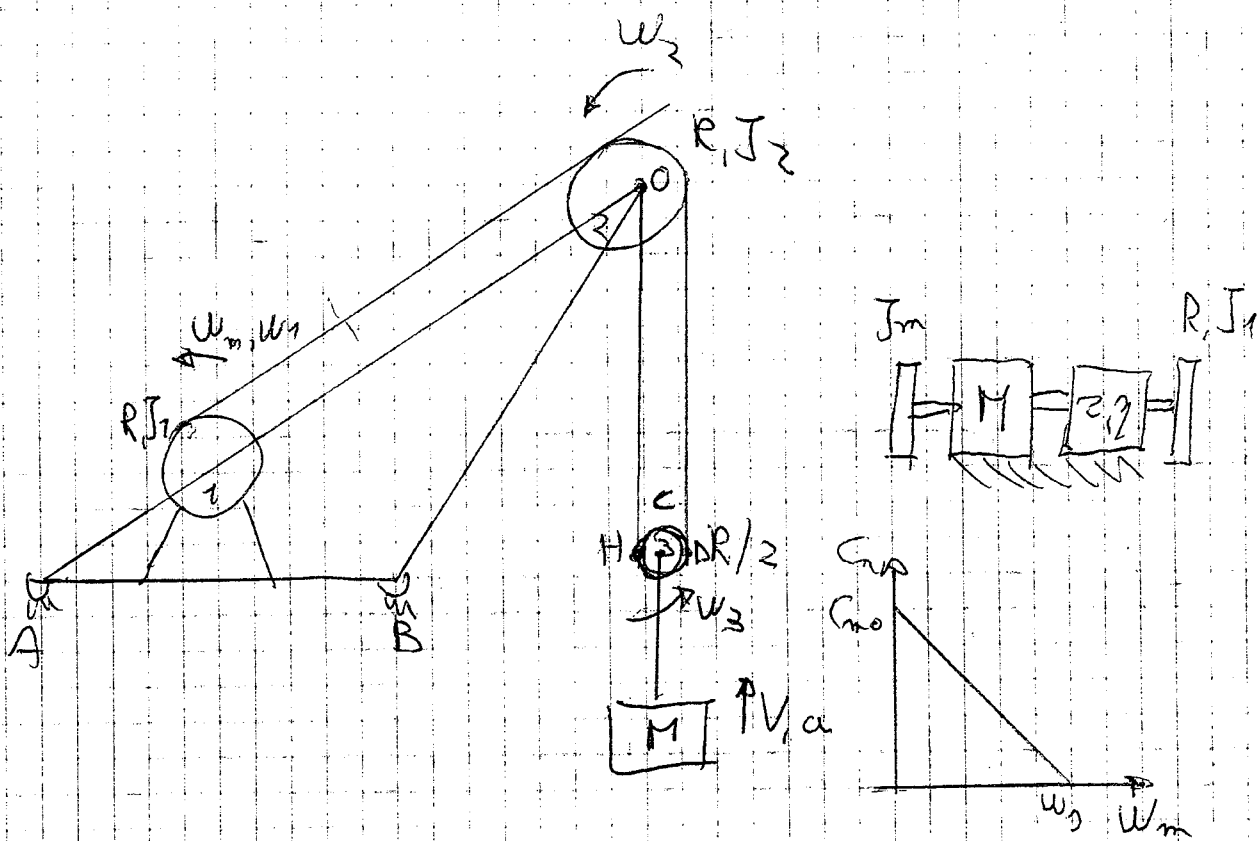
$$C_m \omega - C_z \dot{\gamma} - \frac{1}{\Sigma} M_A g L \dot{\gamma} - f_d N \dot{\gamma} = \frac{1}{3} M_A L^2 \ddot{\gamma} + M_H \ddot{\gamma}$$

$$C_m = \frac{1}{\omega} \left[C_z \dot{\gamma} + \frac{1}{\Sigma} M_A g L \dot{\gamma} + f_d N \dot{\gamma} + \frac{1}{3} M_A L^2 \ddot{\gamma} + M_H \ddot{\gamma} \right]$$



$$\Sigma \vec{F}_y \text{ CORSOIO + ASZA} = 0$$

$$R_c \sin(\pi - \epsilon) = N - mg \Rightarrow R_c = \frac{N - mg}{\sin(\pi - \epsilon)}$$



CARICOLA SALTATA

$$W_m = C_m \omega_m$$

$$W_2 = -MgV$$

$$-W_1 + C_m \omega_m = J_m \omega_m \dot{\omega}_m$$

$$W_1 = C_m \omega_m - J_m \omega_m \dot{\omega}_m$$

$$-W_2 - mgV = J_1 \omega_1 \dot{\omega}_1 + J_2 \omega_2 \dot{\omega}_2 + MVa$$

$$\omega_1 = \omega_2 = \omega_m \quad \omega_2 = \omega_1 = \omega_m$$

$$v_D = \omega_1 R \quad \omega_3 = \omega_m$$

$$v_H = 0 \Rightarrow \vec{v}_D = \vec{v}_H + \vec{\omega}_3 \wedge (D-H) \Rightarrow v_D = \omega_3 \cdot 2 \left(\frac{R}{2} \right) = \omega_3 R$$

$$\omega_3 = \omega_1 = z \omega_m$$

$$v_c = \omega_3 \cdot \frac{R}{z} = z \omega_m \frac{R}{z}$$

$$W_2 = -mgV - J_1 z^2 \omega_m \dot{\omega}_m - J_2 z^2 \omega_m \dot{\omega}_m - M z^2 \left(\frac{R}{z}\right)^2 \omega_m \dot{\omega}_m$$

de ω_m è concorde con $\dot{\omega}_m$

$$W_2 < 0 \Rightarrow \text{MOTO DIRETTA}$$

$$W_p = -(1-z) (C_m \omega_m - J_m \omega_m \dot{\omega}_m)$$

$$E_c = \frac{1}{2} J_1 \omega_1^2 + \frac{1}{2} J_2 \omega_2^2 + \frac{1}{2} M v^2 + \frac{1}{2} J_m \omega_m^2$$

$$= J_1 \omega_1 \dot{\omega}_1 + J_2 \omega_2 \dot{\omega}_2 + M v a + J_m \omega_m \dot{\omega}_m =$$

$$= \left(J_1 + J_2 z^2 + J_2 z^2 + M z^2 \frac{R^2}{L} \right) \omega_m \dot{\omega}_m$$

$$\text{Ora } W_m + W_p + W_2 = \frac{dE_c}{dt}$$

$$C_m \omega_m - (1-z) (C_m \omega_m - J_m \omega_m \dot{\omega}_m) - M g z \frac{R}{z} \omega_m =$$

$$= \left(J_1 z^2 + J_2 z^2 + M z^2 \frac{R^2}{L} + J_m \right) \omega_m \dot{\omega}_m$$

$$\dot{\omega}_m = \frac{z (C_{m,0} - M g z \frac{R}{z})}{J_1 z^2 + J_2 z^2 + M z^2 \frac{R^2}{L} + z J_m}$$

CONDIZIONE DI REGIME

$$W_m = C_m \omega_m$$

$$W_2 = -Mg \tau \frac{R}{z} \omega_m$$

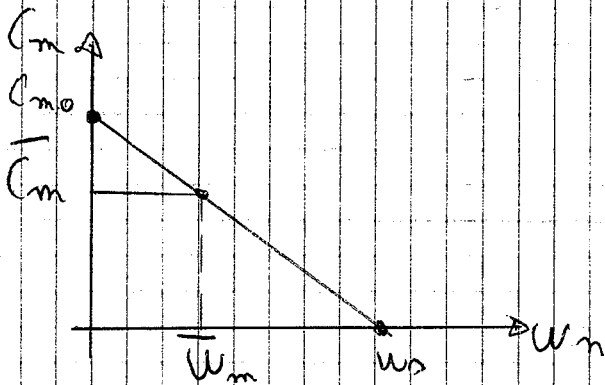
$$W_1 = C_m \omega_m$$

$$W_2 = -Mg \tau \frac{R}{z} \omega_m < 0 \quad \text{MOTO DIRETTO}$$

$$W_p = -(1-z) C_m \omega_m$$

$$C_m \omega_m - Mg \tau \frac{R}{z} \omega_m - (1-z) C_m \omega_m = 0$$

$$C_m = \frac{1}{z} Mg \tau \frac{R}{z}$$



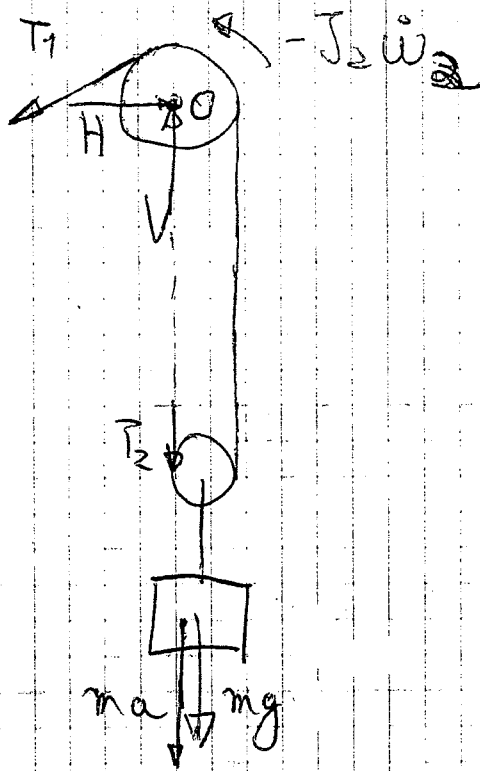
$$C_m - C_{m0} = \frac{-C_{m0}}{\omega_s} \cdot \omega_m$$

$$C_m = -\frac{C_{m0}}{\omega_s} \omega_m + C_{m0}$$

$$\bar{C}_m = -\frac{C_{m0}}{\omega_s} \bar{\omega}_m + C_{m0}$$

$$\bar{\omega}_m = -\frac{\omega_s}{C_{m0}} (\bar{C}_m - C_{m0})$$

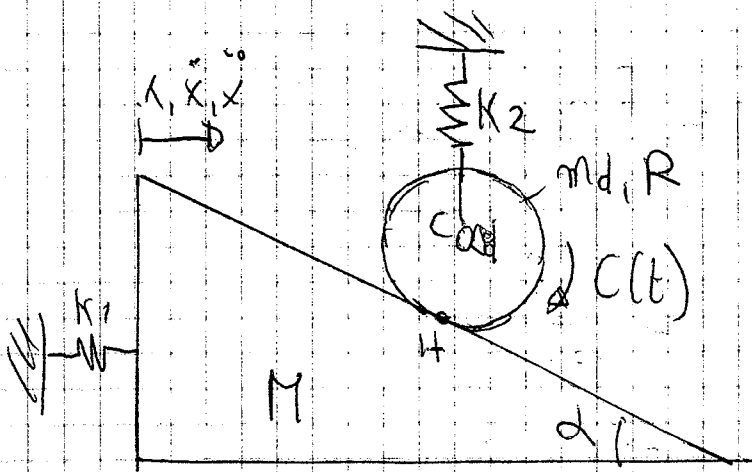
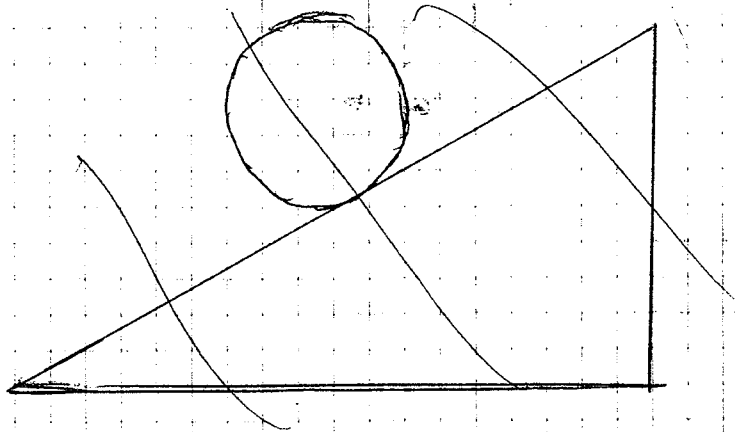
$$W_m = \bar{C}_m \bar{\omega}_m = -\frac{\omega_s}{C_{m0}} (\bar{C}_m - C_{m0}) \cdot \bar{C}_m$$



$$\sum \vec{M}_O \text{ (PULLEY + MASS)} = 0 \quad + \circlearrowleft$$

$$T R - (m a + m g) r = 0$$

$$T = \frac{1}{2} (m g + m a + J_2 \frac{\dot{\omega}_2}{R})$$



$$E_c = \frac{1}{2} M V^2 + \frac{1}{2} m_d v_c^2 + \frac{1}{2} J_d \omega^2$$

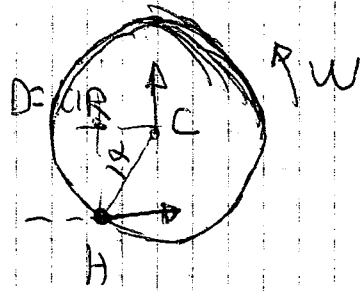
$$D = 0$$

$$V = V_k + V_g = \frac{1}{2} K_1 \Delta l_1^2 + \frac{1}{2} K_2 \Delta l_2^2 + Mgh + m_d g h_c$$

considero $x=0$ nella posizione di equilibrio statico, pertanto il contributo dei pesanti n è il de con quello delle forze peso

$$\delta^{\#} L = \vec{C} \times \delta \vec{0}$$

	\hat{x}
V	1
V_C	$\text{tg} \alpha$
W	$\frac{1}{R \cos \alpha}$



D è il CIR del disco

$$\vec{V}_D = \vec{W} \wedge (C-D)$$

$$\vec{V}_H = \vec{W} \wedge (H-D)$$

$$\vec{V}_H = \vec{W} \wedge (R \cos \alpha \vec{j}) = R \cos \alpha \cdot W \vec{j}$$

$$\vec{V}_H = \dot{x} \vec{i}$$

$$\dot{x} = W R \cos \alpha \Rightarrow W = \frac{\dot{x}}{R \cos \alpha}$$

$$\vec{V}_C = \frac{\dot{x}}{R \cos \alpha} \vec{i} \wedge (R \sin \alpha \vec{j}) = \dot{x} \text{tg} \alpha \vec{j}$$

	x
Δl_1	1
Δl_2	$-\text{tg} \alpha$

	\hat{x}
f^*_{θ}	$\frac{1}{R \cos \alpha}$

$$\theta = \theta(x)$$

$$f^*_{\theta} = \frac{\partial \theta}{\partial x} f^*_x = \frac{1}{R \cos \alpha} f^*_x$$

$$E_c = \frac{1}{2} M \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m_d (\dot{x} \operatorname{tg} \alpha)^2 + \frac{1}{2} \frac{1}{2} m_d R^2 \cdot \left(\frac{\dot{x}}{R \cos \alpha} \right)^2 =$$

$$= \frac{1}{2} \left[M + m_d \operatorname{tg}^2 \alpha + \frac{1}{2} m_d \frac{1}{\cos^2 \alpha} \right] \dot{x}^2$$

$$V = \frac{1}{2} K_1 x^2 + \frac{1}{2} K_2 (x \operatorname{tg} \alpha)^2 = \frac{1}{2} (K_1 + K_2 \operatorname{tg}^2 \alpha) x^2$$

$$\delta^* L = -C \delta^* \alpha = -C \frac{\delta^* x}{R \cos \alpha}$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_c}{\partial \dot{x}} - \frac{\partial E_c}{\partial x} + \frac{\partial D}{\partial \dot{x}} + \frac{\partial V}{\partial x} = \frac{\partial^* L}{\partial^* x}$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial E_c}{\partial \dot{x}} = \frac{d}{dt} \left[\left(M + m_d \operatorname{tg}^2 \alpha + \frac{1}{2} \frac{m_d}{\cos^2 \alpha} \right) \dot{x} \right] =$$

$$= \left(M + m_d \operatorname{tg}^2 \alpha + \frac{1}{2} \frac{m_d}{\cos^2 \alpha} \right) \dot{x}'' =$$

$$= m^* \dot{x}''$$

$$\frac{\partial^* L}{\partial^* \dot{x}} = 0$$

$$\frac{\partial^* L}{\partial^* x} = 0$$

$$\frac{\partial^* L}{\partial^* x} = (K_1 + K_2 \operatorname{tg}^2 \alpha) x = K^* x$$

$$\frac{\partial^* L}{\partial^* x} = - \frac{C}{R \cos \alpha}$$

$$m^* \dot{x}'' + K^* x = - \frac{C}{R \cos \alpha}$$

$$w_0 = \sqrt{\frac{F_0}{m \gamma}}$$

~~x = x_0 \cos~~

$$C = C_0 \cos(\omega t) = \operatorname{Re} [C_0 e^{i\omega t}]$$

$$x = x_0 e^{i\omega t}$$

$$(-m\omega^2 + k) x_0 e^{i\omega t} = -\frac{C_0 e^{i\omega t}}{R \cos \alpha}$$

$$x_0 = -\frac{\frac{C_0}{R \cos \alpha}}{-m\omega^2 + k}$$

$$x = \operatorname{Re} [x_0 e^{i\omega t}] = x_0 \cos(\omega t)$$