

NOME:.....

COGNOME:.....

MATRICOLA:.....

Ai fini della valutazione, consegnare: il presente foglio compilato con nome, cognome, matricola e risultati numerici negli appositi spazi e i fogli protocollo con lo svolgimento dei calcoli.

## Problema 1

Il sistema articolato rappresentato in figura è costituito da tre corpi rigidi: l'asta AB (di inerzia trascurabile), il corpo rettangolare (baricentro G, massa  $m$ , momento di inerzia baricentrale  $J$ ), e l'asta CD (di inerzia trascurabile). Da un punto di vista cinematico, ABCD costituisce un quadrilatero articolato. Una coppia esterna  $C_M$  (incognita) è applicata all'asta AB. Il sistema si muove nel piano verticale ed è soggetto alla forza di gravità. Nell'atto di moto raffigurato è nota la configurazione del sistema ( $\alpha, \beta, \gamma$ ) e i valori di  $\dot{\alpha}, \ddot{\alpha}$ .

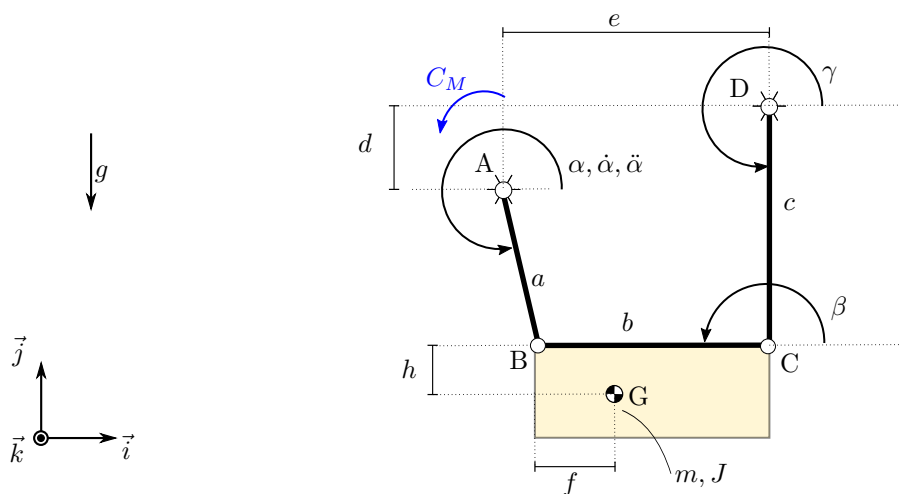


Figura 1:

Per l'atto di moto raffigurato, si chiede di:

1. calcolare la velocità e l'accelerazione angolare delle aste BC e CD;
2. calcolare la velocità e l'accelerazione di G;
3. calcolare il valore di  $C_M$ , applicando il teorema dell'energia cinetica;
4. calcolare la reazione vincolare in B.

## Dati

$a = 0.231 \text{ m}$ ,  $b = 0.322 \text{ m}$ ,  $c = 0.379 \text{ m}$ ,  $d = 0.166 \text{ m}$ ,  $e = 0.411 \text{ m}$ ,  $f = 0.250 \text{ m}$ ,  $h = 0.140 \text{ m}$ ,  $\alpha = 293 \text{ deg}$ ,  $\beta = 180 \text{ deg}$ ,  $\gamma = 270 \text{ deg}$ ,  $\dot{\alpha} = 2.0 \text{ rad/s}$ ,  $\ddot{\alpha} = 0.3 \text{ rad/s}^2$ ,  $J = 0.10 \text{ kgm}^2$ ,  $m = 1.8 \text{ kg}$ ,

## Risposte

1.  $\vec{\omega}_{BC} = \dots \vec{k} \text{ rad/s}$ ;  $\vec{\omega}_{CD} = \dots \vec{k} \text{ rad/s}$ ;
2.  $\vec{\dot{\omega}}_{BC} = \dots \vec{k} \text{ rad/s}^2$ ;  $\vec{\dot{\omega}}_{CD} = \dots \vec{k} \text{ rad/s}^2$ ;
3.  $\vec{v}_G = \dots \vec{i} + \dots \vec{j} \text{ m/s}$ ;  $\vec{a}_G = \dots \vec{i} + \dots \vec{j} \text{ m/s}^2$
4.  $C_M = \dots \text{ Nm}$
5.  $\vec{R}_B = \dots \vec{i} + \dots \vec{j} \text{ N}$ ;

## Problema 2

Il sistema di corpi rigidi rappresentato in figura 2 si muove nel piano orizzontale ed è composto da 2 corpi rigidi: 1 disco omogeneo di massa  $m_1$ , momento di inerzia baricentrale  $J$  e raggio  $R$ ; un corpo rigido rettangolare di massa  $m_2$ . I corpi sono soggetti ai seguenti vincoli cinematici: carrello orizzontale in E; contatto di puro rotolamento in B e A. Si utilizza la coordinata  $\theta(t)$  (rotazione del disco) per descrivere il grado di libertà del sistema. Quando  $\theta(t) = 0$  il sistema si trova in equilibrio statico con le molle indeformate. Il rettangolo, che trasla in orizzontale, è connesso a terra anche tramite uno smorzatore lineare di caratteristica  $r$  e tramite una molla di rigidezza  $k$ . Inoltre, un'altra molla di rigidezza  $k$  collega a terra il centro del disco D. Il sistema è soggetto alle seguenti forze esterne: una coppia  $C(t) = C_0 \cos(\Omega t)$  applicata al disco e una forza  $F(t) = F_0 \cos(\Omega t)$ .

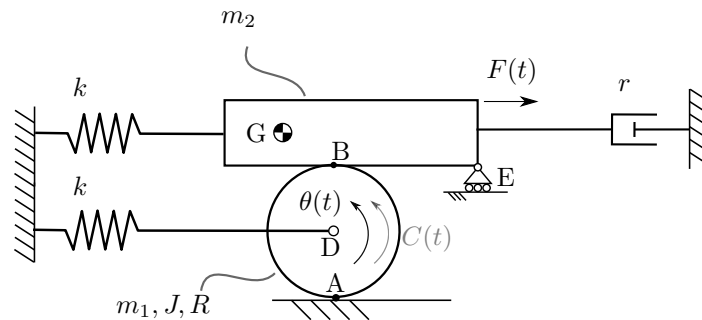


Figura 2:

Si chiede di calcolare:

1. l'equazione di moto del sistema, usando come coordinata libera  $\theta(t)$ .
2. la pulsazione propria del sistema  $\omega_0$  ed il coefficiente di smorzamento  $h$
3. l'ampiezza di vibrazione a regime  $|\theta_P|$ , quando  $\Omega = \omega_0$

## Dati

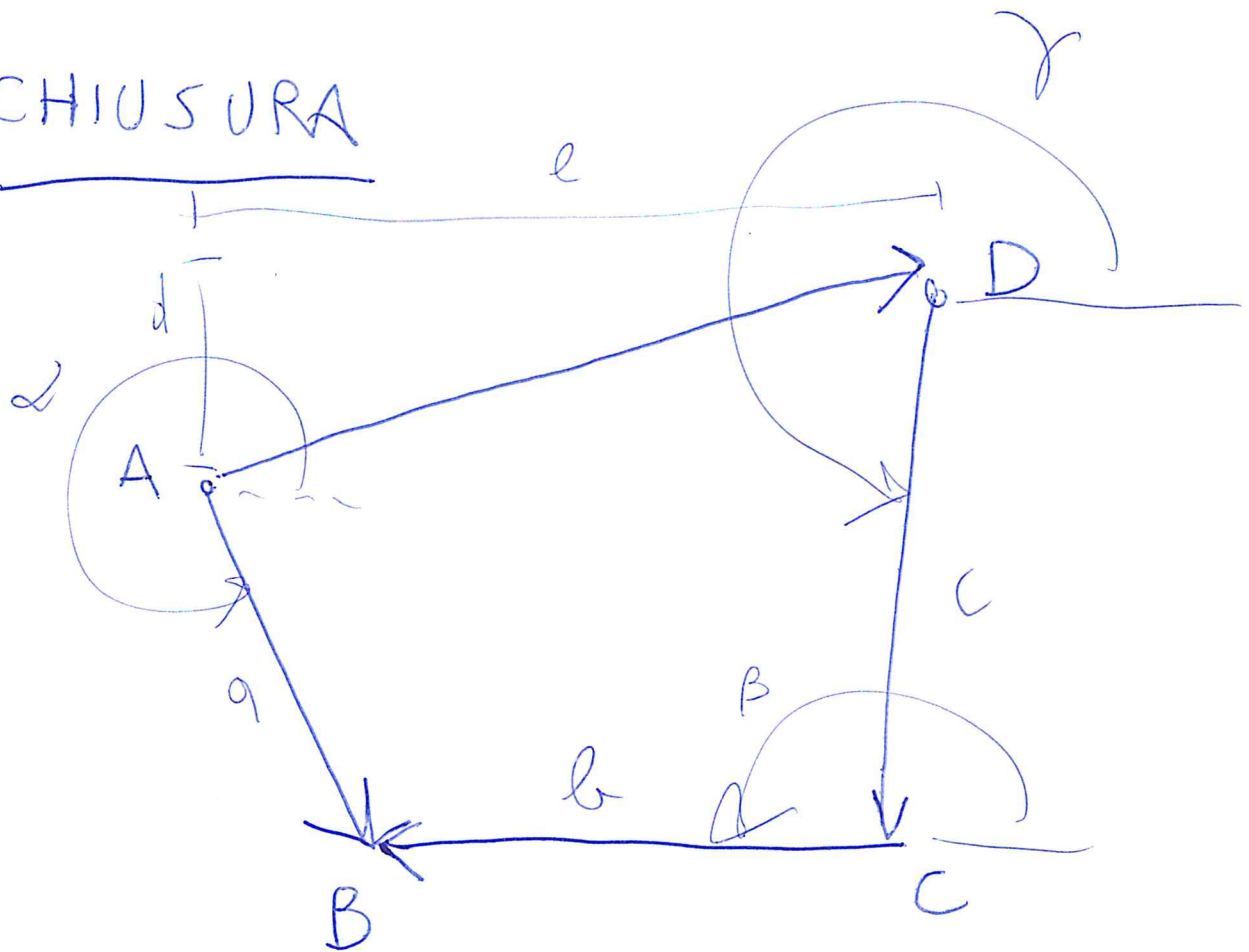
$m_1 = 7.0 \text{ kg}$ ,  $J = 8.4 \text{ kgm}^2$ ,  $m_2 = 1.6 \text{ kg}$ ,  $R = 1.2 \text{ m}$ ,  $r = 35 \text{ Ns/m}$ ,  $k = 3736 \text{ N/m}$ ,  $C_0 = 135.2 \text{ Nm}$ ,  $F_0 = -56.3 \text{ N}$

## Risposte

1. eq. di moto:  $\ddot{\theta} + \dots \dot{\theta} + \dots \theta = \dots \cos(\Omega t)$
2.  $\omega_0 = \dots \text{ rad/s}$ ;  $h = \dots$
3.  $|\theta_P| = \dots \text{ rad}$

ES 1

① CHIUSURA



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

$$a e^{i\alpha} = b e^{i\beta} + c e^{i\gamma} + (e + id)$$

~~ESERCIZIO~~

DERIVO

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

INCOGNITE  $\dot{\beta}$  e  $\dot{\gamma}$

$$\begin{cases} a\dot{\alpha} \cos(\alpha + \frac{\pi}{2}) = b\dot{\beta} \cos(\beta + \frac{\pi}{2}) + c\dot{\gamma} \cos(\gamma + \frac{\pi}{2}) \\ a\ddot{\alpha} \sin(\alpha + \frac{\pi}{2}) = b\ddot{\beta} \sin(\beta + \frac{\pi}{2}) + c\ddot{\gamma} \sin(\gamma + \frac{\pi}{2}) \end{cases}$$

$\rightarrow \dot{\beta}, \dot{\gamma}$

$$\vec{\omega}_{BC} = \dot{\beta} \vec{k}, \quad \vec{\omega}_{CD} = \dot{\gamma} \vec{k}$$

DERIVO

$$a\ddot{\alpha} e^{i(\alpha + \frac{\pi}{2})} = a\dot{\alpha}^2 e^{i\alpha} = \dots$$

$$b\ddot{\beta} e^{i(\beta + \frac{\pi}{2})} - b\dot{\beta}^2 e^{i\beta} + c\ddot{\gamma} e^{i(\gamma + \frac{\pi}{2})} - c\dot{\gamma}^2 e^{i\gamma}$$

$$\rightarrow \ddot{\beta}, \ddot{\gamma}$$

$$\vec{\omega}_{BC} = \ddot{\beta} \vec{k}, \quad \vec{\omega}_{CD} = \ddot{\gamma} \vec{k}$$

②

$$\vec{V}_G = \vec{V}_B + \vec{\omega}_{BC} \wedge (G - B)$$

con

$$(G - B) = \int \vec{r} - h \vec{r}$$

$$\vec{V}_B = \vec{\omega}_{AB} \wedge (B - A)$$

$$\vec{a}_G = \vec{a}_B + \vec{\omega}_{BC} \wedge (G - B) - \omega_{BC}^2 (G - B)$$

con

$$\vec{a}_B = \vec{\omega}_{AB} \wedge (B - A) - \omega_{AB}^2 (B - A)$$

3

$$\frac{dE_c}{dt} = W$$

$$-mg \vec{j}$$

$$\vec{V}_G = V_{Gx} \vec{i} + V_{Gy} \vec{j}$$

$$W = \vec{C}_m \cdot \vec{\omega}_{AD} + mg \vec{j} \cdot \vec{V}_G$$

$$= C_m \dot{\alpha} - mg V_{Gy}$$

$$E_c = \frac{1}{2} J \omega_{BC}^2 + \frac{1}{2} m V_G^2 = \frac{1}{2} J \vec{\omega}_{BC} \cdot \vec{\omega}_{BC} + \frac{1}{2} m \vec{V}_G \cdot \vec{V}_G$$

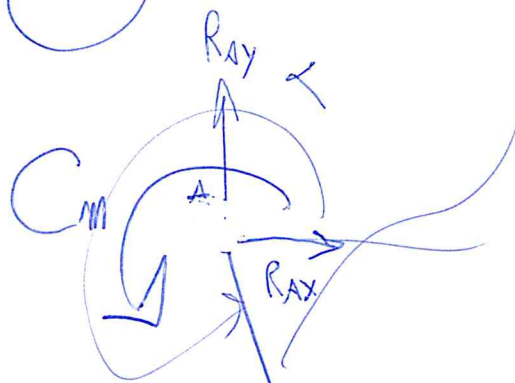
~~ATTENZIONE~~

$$\frac{dE_c}{dt} = J \vec{\omega}_{BC} \cdot \vec{\dot{\omega}}_{BC} + m \vec{V}_G \cdot \vec{a}_G =$$

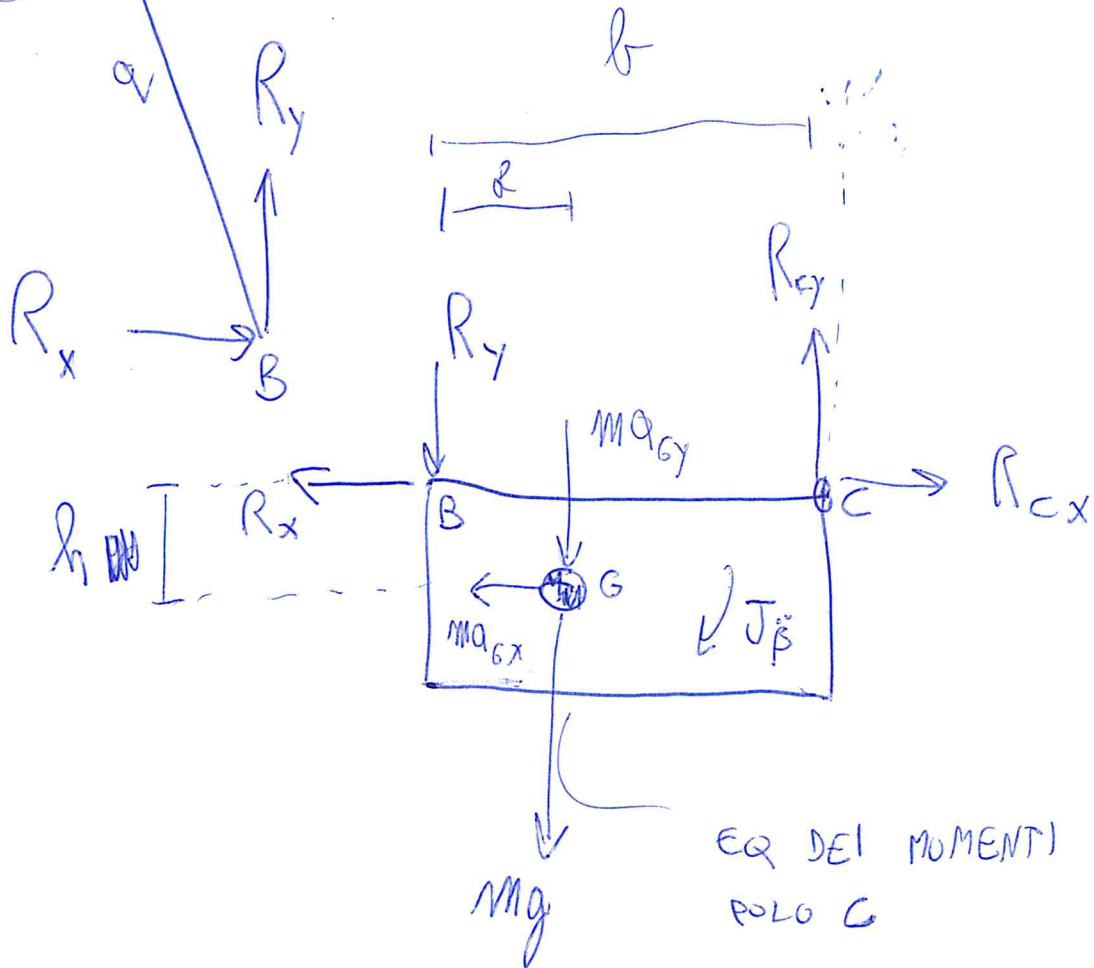
$$= J \omega_{BC} \dot{\omega}_{BC} + m (V_{Gx} a_{Gx} + V_{Gy} a_{Gy})$$

→ RICAVO  $C_m$  UNICA INCOGNITA

4



EQUILIBRIO DEI MOMENTI CON POLO A



2 EQUAZIONI, 2 INCOGNITE

$$\begin{cases} (B-A) \wedge (R_y \vec{e}_y + R_x \vec{e}_x) + C_m \vec{k} = \vec{0} \\ (B-C) \wedge (-R_x \vec{e}_x - R_y \vec{e}_y) - (G-C) \wedge (-ma_{Gx} \vec{e}_x - (ma_{Gy} + mg) \vec{e}_y) - J\ddot{\beta} \vec{k} = \vec{0} \end{cases}$$

CON

$$(B-A) = a \cos \alpha \vec{l} + a \sin \alpha \vec{l}^{\rightarrow}$$

$$(B-C) = -b \vec{l} \quad (\text{INFATTI } \beta = \pi)$$

$$(G-C) = -(b-l) \vec{l} - h \vec{l}^{\rightarrow}$$

QUINDI

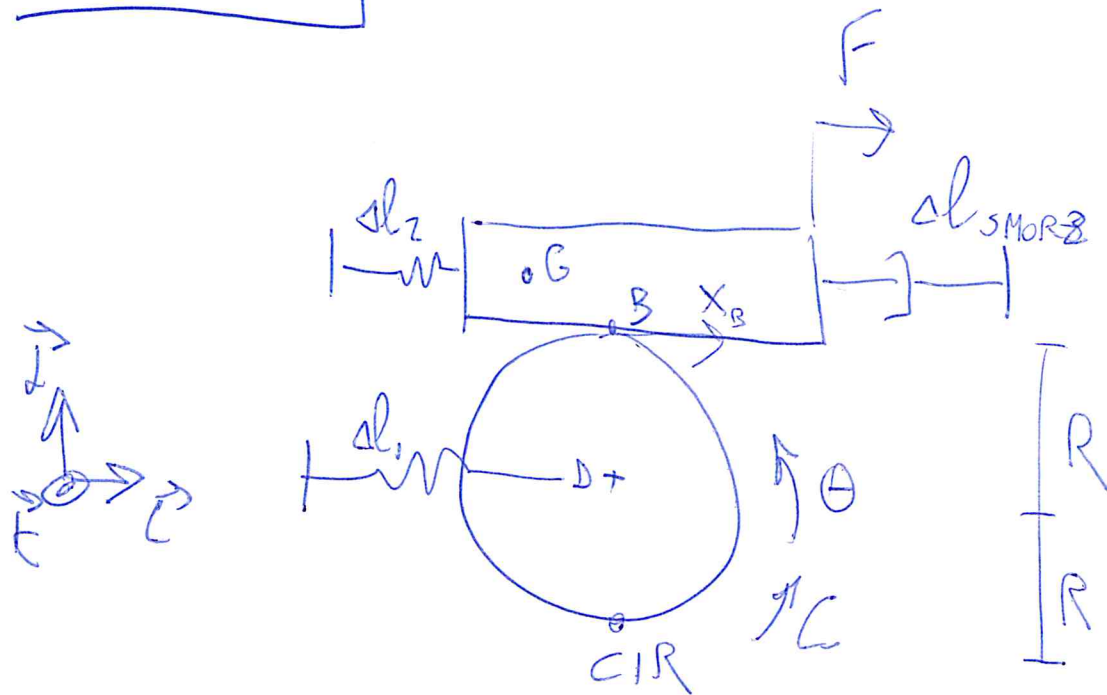
$$\begin{cases} a \cos \alpha R_y - a \sin \alpha R_x + L_m = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} R_y b + (b-l)(ma_y + mg) - h ma_x - J\ddot{\beta} = 0 \end{cases}$$

→ RICAVO  $R_x, R_y$



ES 2



$$\vec{V}_D = -\dot{\theta} R \vec{e}_\theta$$

$$\vec{\omega}_D = +\dot{\theta} \vec{k}$$

$$\vec{V}_B = -2\dot{\theta} R \vec{e}_\theta = \vec{V}_G = V_G \vec{e}_\theta$$

$$\Delta \mathcal{L}_{\text{spring 2}} = -V_G = +2\dot{\theta} R$$

$$\Delta \mathcal{L}_{\text{spring 1}} = -R\dot{\theta}$$

$$\Delta \mathcal{L}_{\text{spring 2}} = -2R\dot{\theta}$$

$$\int x_B = -2R \int \dot{\theta}$$

$$\begin{aligned}
 E_c &= \frac{1}{2} m_1 V_1^2 + \frac{1}{2} J \omega_1^2 + \frac{1}{2} m_2 V_2^2 \\
 &= \frac{1}{2} (m_1 R^2 + J + m_2 4R^2) \dot{\theta}^2 \\
 &= \frac{1}{2} J^* \dot{\theta}^2
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 V &= \frac{1}{2} K \Delta l_1^2 + \frac{1}{2} K \Delta l_2^2 = \\
 &= \frac{1}{2} (K R^2 + K 4R^2) \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} K^* \theta
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 D &= \frac{1}{2} \eta \dot{\Delta l}_{SM}^2 = \frac{1}{2} (4\eta R^2) \dot{\theta}^2 \\
 &= \frac{1}{2} \eta^* \dot{\theta}^2
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 Q &= \frac{\delta L}{\delta \theta} = \frac{F \delta x_B + C \delta \theta}{\delta \theta} = \\
 &= \frac{F(-2R) \delta \theta + C \delta \theta}{\delta \theta} = C - 2FR
 \end{aligned}$$

①

$$J^* \ddot{\theta} + 2^* \dot{\theta} + k^* \theta = (C_0 - 2F_0 R) \cos \omega t$$

②

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k^*}{J^*}}$$

$$h = \frac{2^*}{2 J^* \omega_0}$$

③

$$|\theta|_p = \frac{|C_0 - 2F_0 R| / k^*}{\sqrt{(1 - a^2)^2 + (2ha)^2}} = \frac{C_0 - 2F_0 R}{(2h) k^*}$$

$$\text{con } a = \frac{\omega}{\omega_0} = 1$$