

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 forza esterna orizzontale  $F$  (incognita) è applicata a G. 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  $\dot{\alpha}$ ,  $\ddot{\alpha}$ .

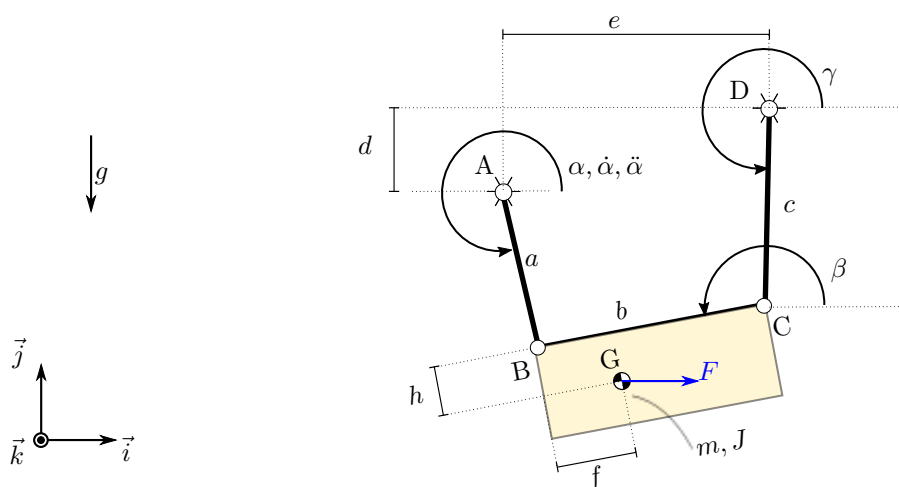


Figura 1:

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  $F$ , applicando il teorema dell'energia cinetica;
4. calcolare la reazione vincolare in A.

## Dati

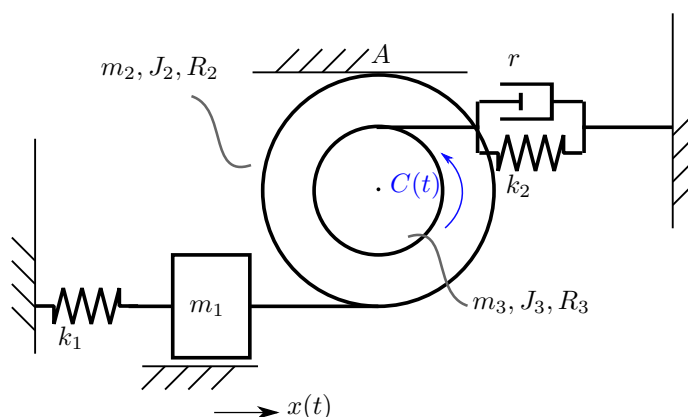
$a = 0.475 \text{ m}$ ,  $b = 0.346 \text{ m}$ ,  $c = 0.443 \text{ m}$ ,  $d = 0.198 \text{ m}$ ,  $e = 0.469 \text{ m}$ ,  $h = 0.115 \text{ m}$ ,  $f = 0.299 \text{ m}$ ,  $\alpha = 293 \text{ deg}$ ,  $\beta = 214 \text{ deg}$ ,  $J = 0.20 \text{ kgm}^2$ ,  $m = 1.5 \text{ kg}$ ,  $\dot{\alpha} = 2 \text{ rad/s}$ ,  $\ddot{\alpha} = 0.3 \text{ rad/s}^2$ .

## 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.  $F = \dots \text{ N}$
5.  $\vec{R}_A = \dots \vec{i} + \dots \vec{j} \text{ N}$ ;

## Problema 2

Il sistema in figura, posto nel piano orizzontale, è costituito da due dischi uniformi e concentrici saldati tra loro (costituiscono un unico corpo rigido) ed una massa traslante  $m_1$ . Il disco di diametro maggiore è vincolato a terra in  $A$ , mediante un vincolo di puro rotolamento. Il disco più grande ha raggio  $R_2$ , massa  $m_2$ , momento di inerzia baricentrale  $J_2$ ; l'altro disco ha raggio  $R_3$ , massa  $m_3$ , momento di inerzia baricentrale  $J_3$ . La massa  $m_1$  è vincolata tramite una fune inestensibile che si avvolge senza strisciare sul disco di raggio  $R_2$  da un lato e con una molla  $k_1$  a terra dall'altro lato. Un gruppo molla-smorzatore di rigidezza  $k_2$  e smorzamento  $r$  è vincolato tramite una fune inestensibile che si avvolge senza strisciare sulla periferia del disco di raggio  $R_2$  da un lato e a terra dall'altro. Una coppia  $C(t) = C_0 \cos(\Omega t)$  è applicata al disco. Si utilizza la coordinata  $x(t)$ , traslazione della massa  $m_1$ , per descrivere il grado di libertà del sistema. Quando  $x(t) = 0$  il sistema si trova in equilibrio statico con le molle indeformate.



Si chiede di calcolare:

1. l'equazione di moto del sistema, usando come coordinata libera  $x(t)$ .
2. la pulsazione propria del sistema non smorzato  $\omega_0$  ed il coefficiente di smorzamento  $h$
3. l'integrale particolare  $x_P(t)$

## Dati

$m_1 = 8.0$  kg,  $m_2 = 7.7$  kg,  $m_3 = 5.8$  kg,  $J_2 = 9.6 \text{ kgm}^2$ ,  $J_3 = 6.7 \text{ kgm}^2$ ,  $R_2 = 3.8$  m,  $R_3 = 1.6$  m,  $r = 36 \text{ Ns/m}$ ,  $k_1 = 8846 \text{ N/m}$ ,  $k_2 = 3438 \text{ N/m}$ ,  $C_0 = 240.6 \text{ Nm}$ ,  $\Omega = 10.5 \text{ rad/s}$ ,

## Risposte

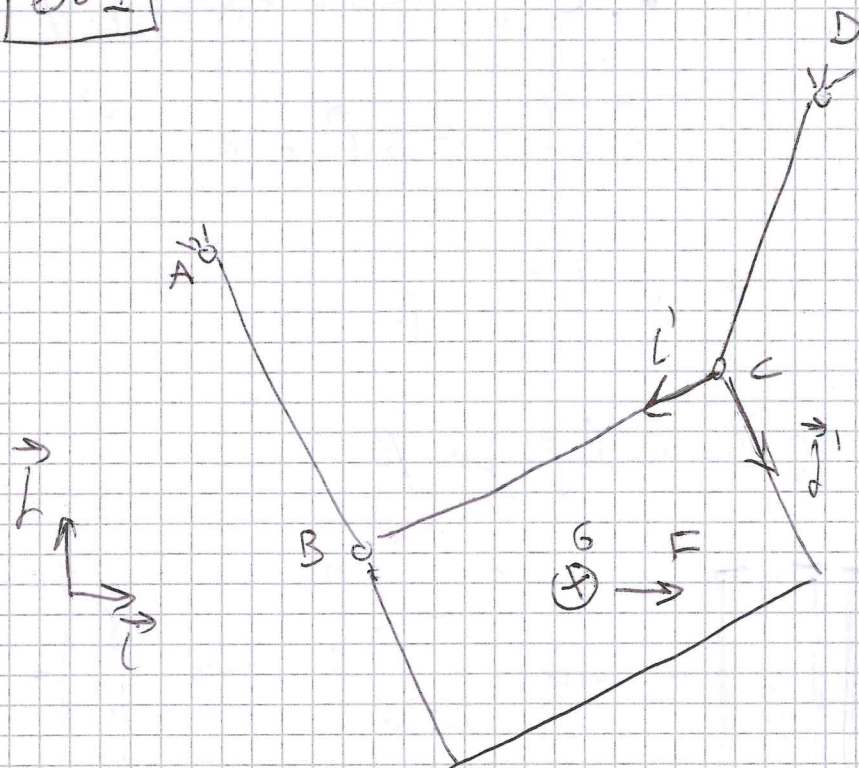
1. eq. di moto:  $\dots\dots\dots \ddot{x} + \dots\dots\dots \dot{x} + \dots\dots\dots x = \dots\dots\dots \cos(\Omega t)$
2.  $\omega_0 = \dots\dots\dots \text{ rad/s}$ ;  $h = \dots\dots\dots$
3.  $x_P(t) = \dots\dots\dots \cos(\Omega t + \dots\dots\dots)$

## Domande di teoria

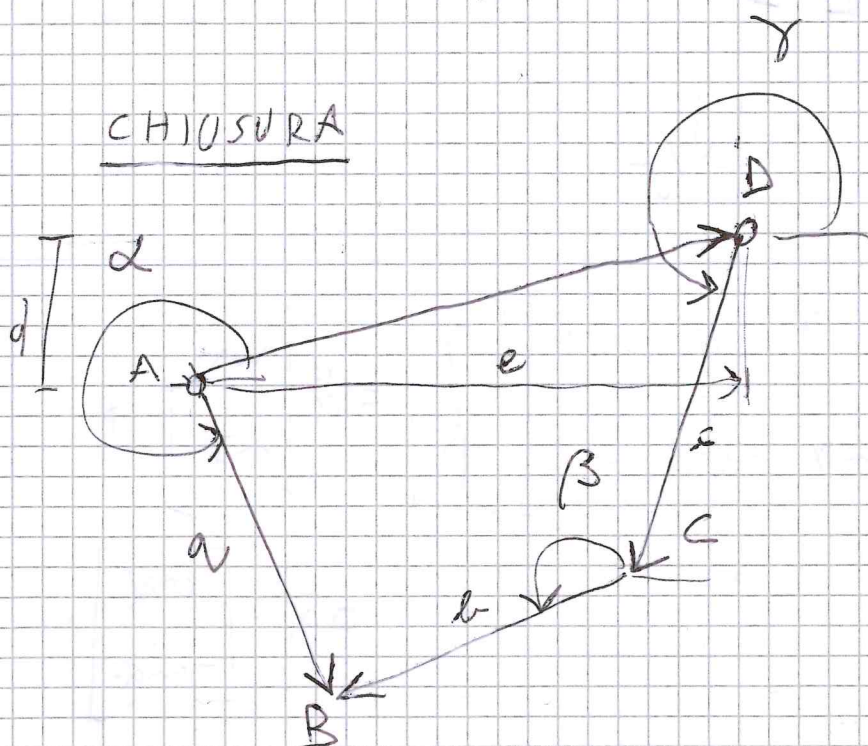
Discutere dei seguenti argomenti in maniera discorsiva, facendo eventualmente anche uso di equazioni, di dimostrazioni, di esempi.

1. Risposta nel tempo in risonanza di un sistema a 1 grado di libertà non smorzato e forzato da una forzante armonica.
2. Descrivere i metodi per la soluzione delle equazioni di moto di sistemi vibranti a 2 gradi di libertà forzati da forzanti armoniche.

001



CHIUSURA



$$(\vec{B}-\vec{A}) = (\vec{B}-\vec{C}) + (\vec{C}-\vec{D}) + (\vec{D}-\vec{A})$$

IN VELOCITÀ

$$\vec{V}_B = \vec{V}_C + \dot{\beta} \vec{k} \wedge (\vec{B}-\vec{C})$$

$$\dot{\alpha} \vec{k} \wedge (\vec{B}-\vec{A}) = \dot{\gamma} \vec{k} \wedge (\vec{C}-\vec{D}) + \dot{\beta} \vec{k} \wedge (\vec{B}-\vec{C})$$



$$a \ddot{\alpha} (-\sin \alpha \vec{e}_1 + \cos \alpha \vec{e}_2) = \dot{\gamma} c (-\sin \gamma \vec{e}_1 + \cos \gamma \vec{e}_2) + b \ddot{\beta} (-\sin \beta \vec{e}_1 + \cos \beta \vec{e}_2)$$

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

$$\begin{bmatrix} c \sin \gamma & b \sin \beta \\ c \cos \gamma & b \cos \beta \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\gamma} \\ \dot{\beta} \end{bmatrix} = a \ddot{\alpha} \begin{bmatrix} \sin \alpha \\ \cos \alpha \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} \dot{\gamma} \\ \dot{\beta} \end{bmatrix} =$$

$\downarrow d/dt$

$$\begin{bmatrix} \ddot{\gamma} \\ \ddot{\beta} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} c \dot{\gamma} \cos \gamma & b \dot{\beta} \cos \beta \\ -c \dot{\gamma} \sin \gamma & -b \dot{\beta} \sin \beta \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\gamma} \\ \dot{\beta} \end{bmatrix} = a \ddot{\alpha} \begin{bmatrix} \sin \alpha \\ \cos \alpha \end{bmatrix} +$$

$$a \ddot{\alpha}^2 \begin{bmatrix} \cos \alpha \\ -\sin \alpha \end{bmatrix}$$

$$\rightarrow \begin{bmatrix} \ddot{\gamma} \\ \ddot{\beta} \end{bmatrix} = \dots$$

$$\vec{\omega}_{BC} = \dot{\beta} \vec{K}$$

$$\vec{\omega}_{BC} = \ddot{\beta} \vec{K}$$

$$\vec{\omega}_{CD} = \dot{\gamma} \vec{K}$$

$$\vec{\omega}_{CD} = \ddot{\gamma} \vec{K}$$



$$\vec{V}_G = \vec{V}_B + \vec{\omega}_{BC} \wedge (G-B) = V_{Gx} \vec{e} + V_{Gy} \vec{f}$$

CON  $(G-B) = -l \vec{e}' + h \vec{f}'$

$$\begin{aligned} \vec{e}' &= \cos\beta \vec{e} + \sin\beta \vec{f} \\ \vec{f}' &= -\sin\beta \vec{e} + \cos\beta \vec{f} \end{aligned}$$

$$\frac{dE_c}{dt} = m\vec{g} \cdot \vec{V}_G + \vec{F} \cdot \vec{V}_G$$

$$m \vec{V}_G \cdot \vec{a}_G + J \vec{\omega}_{BC} \cdot \vec{\dot{\omega}}_{BC} = -mg V_{Gy} + F V_{Gx}$$

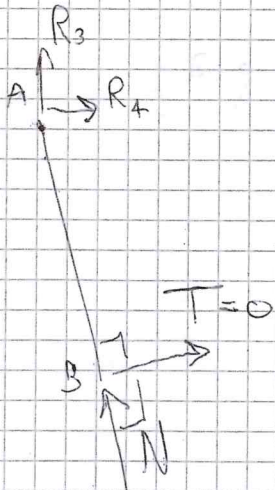
$$\downarrow$$

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

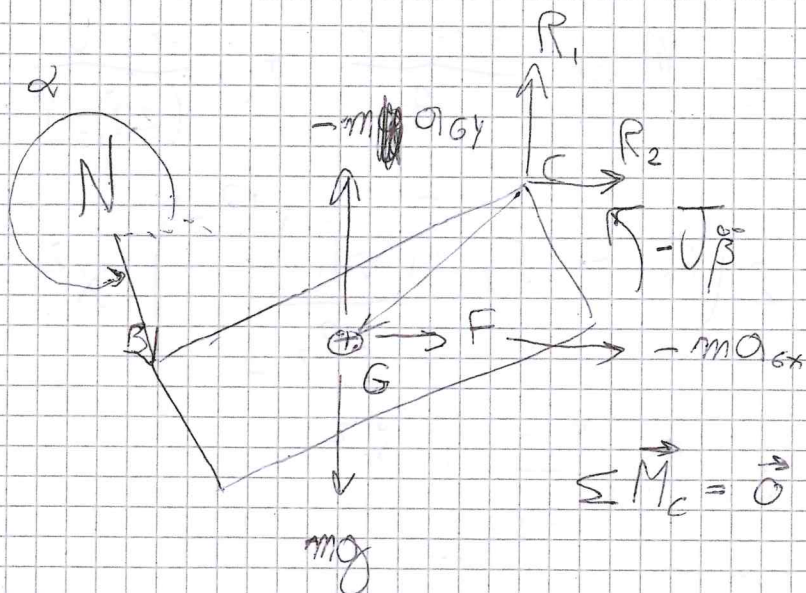
TROVO  $F$

REAZIONI

ISOLO AB e BC



$$\sum \vec{M}_A = \vec{0} \rightarrow T=0$$



$$\sum \vec{M}_C = \vec{0} \rightarrow N$$



$$\vec{M}_C = (G-C) \wedge \left( (F - ma_{Gx}) \vec{e} + (-mg - ma_{Gy}) \vec{f} \right) +$$

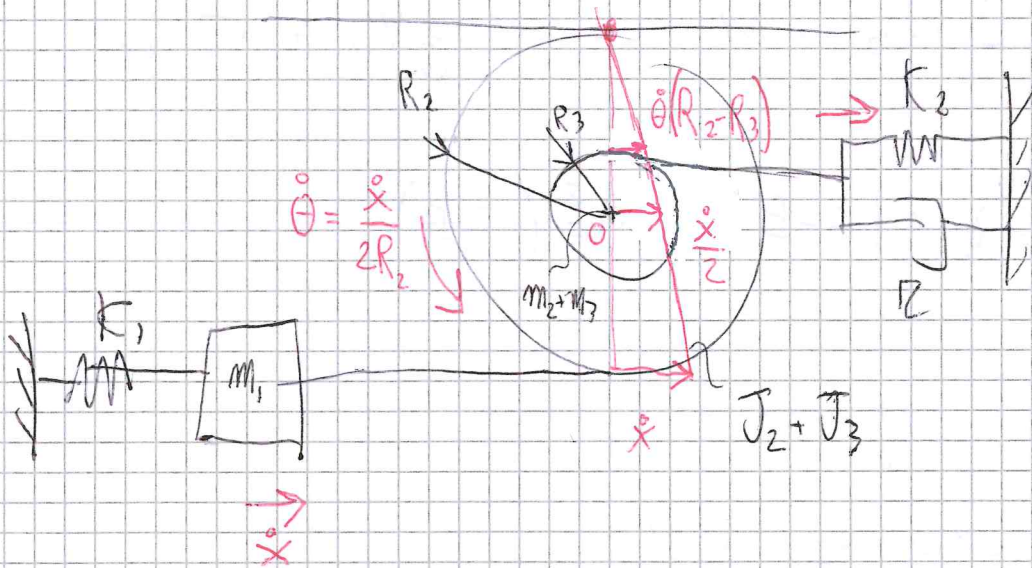
$$- J_B^{\infty} \vec{\kappa} + (B-C) \wedge (N \cos \alpha \vec{e} + N \sin \alpha \vec{f})$$

$$= 0 \vec{\kappa}$$

CON

$$(G-C) = (b-l) \vec{e}' + h \vec{f}'$$

es 2



$$E_c = \frac{1}{2} \left( m_1 + \frac{m_2 + m_3}{4} + \frac{J_2 + J_3}{(2R_2)^2} \right) \dot{x}^2$$

$$V = \frac{1}{2} \left( K_1 + K_2 \left[ \frac{(R_2 - R_3)}{2R_2} \right]^2 \right) x^2$$

$$D = \frac{1}{2} \left( \frac{R_2 - R_3}{2R_2} \right)^2 \dot{x}^2$$

$$\mathcal{L} = C \delta \theta = \frac{C}{2R_2}$$