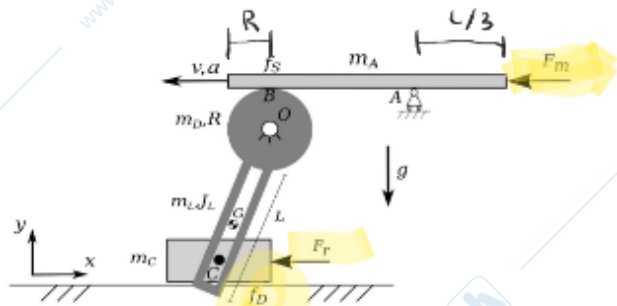


Ese13

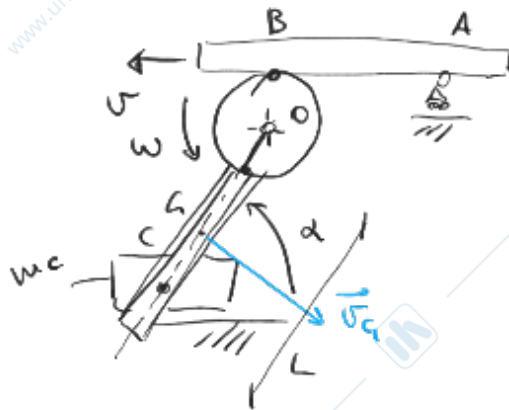
Problema 2

Il sistema meccanico in figura è composto dai seguenti corpi rigidi: l'asta omogenea di massa m_A vincolata tramite un carrello in A e in contatto senza strisciamento (si trascuri la resistenza al rotolamento) nel punto di contatto B con un disco. Il disco è omogeneo di massa m_D e raggio R ed è collegato a terra dalla cerniera in O e rigidamente saldato ad un'asta di massa m_L e momento di inerzia baricentrico J_L con baricentro in G . L'asta è dotata di scanalatura che permette lo scorrimento senza attrito del perno C rigidamente connesso al baricentro della massa omogenea m_C che trasla orizzontalmente sulla superficie scabra di coefficiente di attrito dinamico f_D . Inoltre, sulla massa m_C agisce una forza $\vec{F}_R = -F_R \vec{i}$.



Considerando nota la posizione del sistema ed ogni grandezza geometrica non specificatamente indicata e note la velocità $\vec{v} = -v \vec{i}$ e l'accelerazione $\vec{a} = -a \vec{i}$ della massa m_A si richiede di calcolare:

1. Velocità ed accelerazione della massa m_C .
2. Le reazioni vincolari in C ;
3. La forza \vec{F}_m che garantisce il moto assegnato del sistema;
4. La verifica della condizione di aderenza nel punto di contatto B .



- 3 C.R. 9 gdl
- 1 cerniere in O 2 gdl
 - 1 carrello in A 1 gdl
 - 1 contatto in B 1 gdl
 - 1 rot senza str. in B 1 gdl
 - 1 perno su C 1 gdl
 - 1 carrello
 - 1 pattino massa m_C 2 gdl

1 gdl: v

I) CINEMATICA

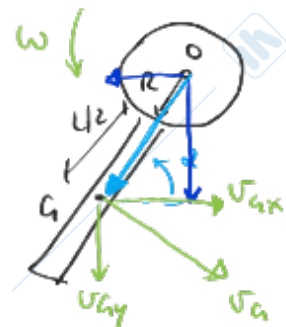
Rot senza strisc. \rightarrow

$$\omega = v/R \quad \vec{\omega} = \omega \vec{k} = \frac{v}{R} \vec{k}$$

$$\dot{\omega} = \frac{\dot{v}}{R} = \frac{a}{R}$$

$$\dot{\alpha} = \omega \quad \ddot{\alpha} = \dot{\omega}$$

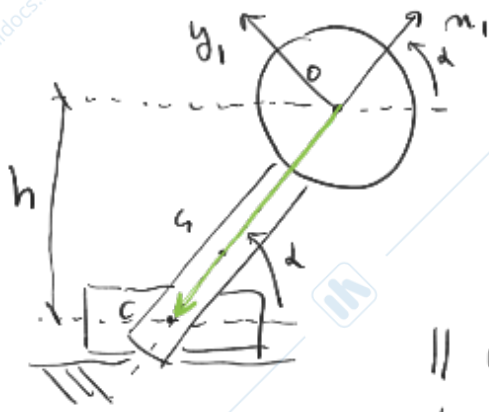
$$\begin{aligned} \vec{v}_G &= \vec{\omega} \wedge (G-O) \\ &= \omega \vec{k} \wedge \left(R + \frac{L}{2} \right) \left(-\cos \alpha \vec{i} - \sin \alpha \vec{j} \right) \\ &= \omega \left(R + \frac{L}{2} \right) \left(\sin \alpha \vec{i} - \cos \alpha \vec{j} \right) \\ &= v_{Gx} \vec{i} + v_{Gy} \vec{j} \\ v_G^2 &= v_{Gx}^2 + v_{Gy}^2 \\ &= \omega^2 \left(R + \frac{L}{2} \right)^2 \end{aligned}$$



1) \vec{v}_C, \vec{a}_C

Utilizziamo una terne mobile

rotante in O



$$\vec{x}_1 = \cos \alpha \vec{x} + \sin \alpha \vec{y}$$

$$\vec{y}_1 = -\sin \alpha \vec{x} + \cos \alpha \vec{y}$$

$$\vec{v}_c = \vec{v}_{tr} + \vec{v}_{rel}$$

$\parallel v_c?$ $\omega h / \sin \alpha$ $v_{rel}?$
 $\perp \parallel \vec{x}$ $\parallel -\vec{y}_1$ $\parallel \vec{x}_1$
 $\perp (C-O)$

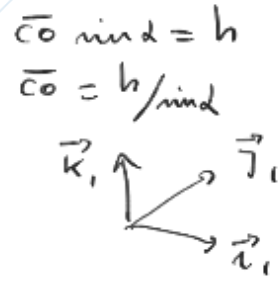
$$\vec{v}_c = v_c \vec{x}_1$$

$$\vec{v}_{tr} = \vec{\omega} \wedge (C-O)$$

$$= \omega \vec{k} \wedge \frac{h}{\sin \alpha} (-\vec{x}_1)$$

$$= \omega \frac{h}{\sin \alpha} (-\vec{y}_1)$$

$$= \omega \frac{h}{\sin \alpha} (+\sin \alpha \vec{x} - \cos \alpha \vec{y})$$

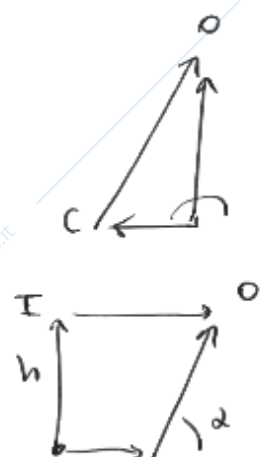
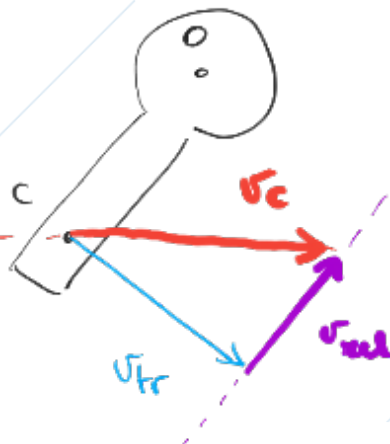


$$\vec{v}_{rel} = v_{rel} \vec{x}_1$$

$$v_c \vec{x}_1 = \omega \frac{h}{\sin \alpha} (+\sin \alpha \vec{x} - \cos \alpha \vec{y}) + v_{rel} (\cos \alpha \vec{x} + \sin \alpha \vec{y})$$

$$\begin{cases} v_c = \omega \frac{h}{\sin \alpha} \cdot (+\sin \alpha) + v_{rel} \cos \alpha \\ 0 = -\omega \frac{h}{\sin \alpha} \cos \alpha + v_{rel} \sin \alpha \end{cases}$$

$$\begin{cases} v_{rel} = \frac{\omega h \cos \alpha}{\sin \alpha} \\ v_c = \frac{\omega h}{\sin \alpha} \left(\sin \alpha + \frac{\cos \alpha \cos \alpha}{\sin \alpha} \right) = \frac{\omega h}{\sin^2 \alpha} \end{cases}$$



Accelerazioni

$$\vec{a}_c = \vec{a}_{tr}^{(h)} + \dot{\omega}_{tr}^{(h)} + \vec{a}_{rel} + \vec{a}_{cor}$$

$$\vec{a}_c = a_c \vec{i} \quad ?$$

$$\vec{a}_{tr}^{(h)} = \vec{\omega} \wedge (r-o) = \frac{\dot{\omega} h}{\sin \alpha} (\sin \alpha \vec{i} - \cos \alpha \vec{j})$$

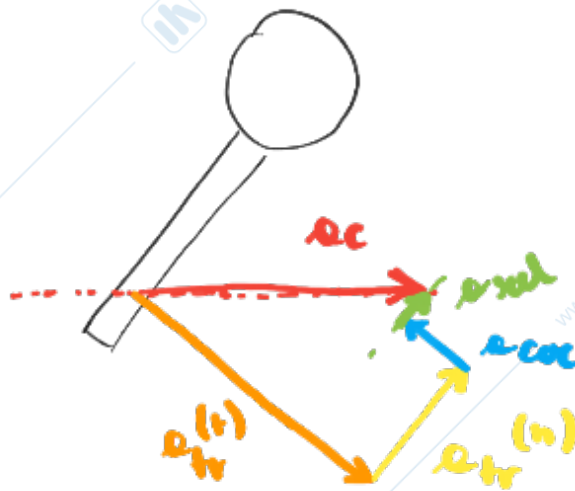
$$|\vec{a}_{tr}^{(h)}| = \frac{\dot{\omega} h}{\sin \alpha} \quad \Delta \perp (r-o)$$

$$\vec{a}_{tr}^{(n)} = -\omega^2 (r-o) = -\frac{\omega^2 h}{\sin \alpha} (-\cos \alpha \vec{i} - \sin \alpha \vec{j})$$

$$|\vec{a}_{tr}^{(n)}| = \frac{\omega^2 h}{\sin \alpha} \quad \Delta \parallel -(r-o)$$

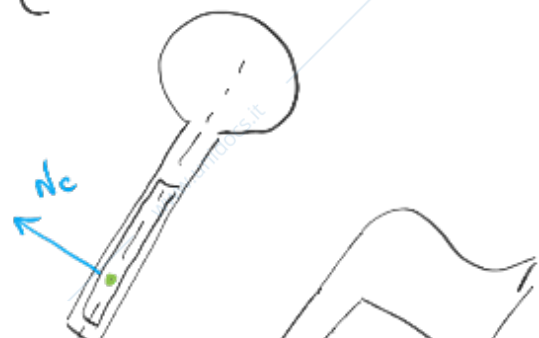
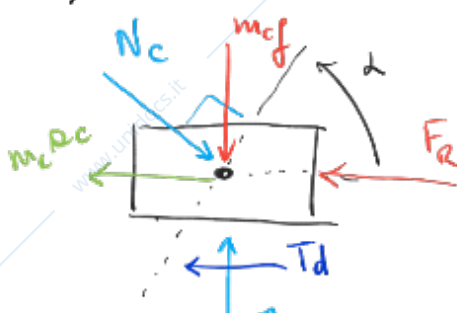
$$\vec{a}_{rel} = a_{rel} \vec{i}_s \quad |\vec{a}_{rel}| = a_{rel} \quad \Delta \parallel \vec{i}_s$$

$$\begin{aligned} \vec{a}_{cor} &= 2 \vec{\omega}_{Tr} \wedge \vec{v}_{rel} \\ &= 2 \omega v_{rel} (-\sin \alpha \vec{i} + \cos \alpha \vec{j}) \\ |\vec{a}_{cor}| &= 2 \omega v_{rel} \quad \Delta \parallel \vec{j}_1 \end{aligned}$$

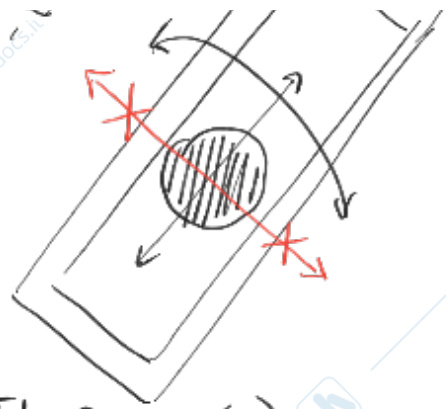


II) DINAMICA

2) Reazioni vincolari in C



$\vec{T}_d = - f_d |N| \frac{\vec{v}_c}{|\vec{v}_c|}$



(A) $T_d = f_d N$

$\sum F_x = 0 \quad N_c \sin \alpha - m_c g \cos \alpha - F_R - T_d = 0$ (B)

$\sum F_y = 0 \quad N - N_c \cos \alpha - m_c g = 0$ (C)

(A, B, C) 3 eq 3 incognite N, N_c, T_d

3) F_m che garantisce il moto

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

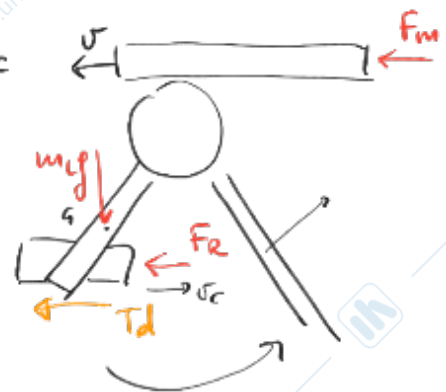
$E_c = \frac{1}{2} m_c v_c^2 + \frac{1}{2} m_L v_G^2 + \frac{1}{2} J_L \omega^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} m_B R^2 \right) \omega^2 + \frac{1}{2} m_A v^2$

$v_G^2 = \left(R + \frac{L}{2} \right)^2 \omega^2$

$\frac{dE_c}{dt} = m_c g v_c + m_L \left(R + \frac{L}{2} \right)^2 \dot{\omega} \omega + J_L \dot{\omega} \omega + \frac{1}{2} m_B R^2 \dot{\omega} \omega + m_A a v$

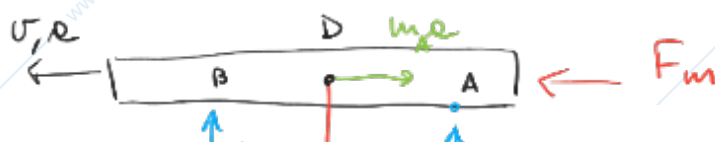
$\sum W = F_m v - m_L g v_{Gy} - F_R v_c - T_d v_c$

$F_m(v, \alpha)$



4) Verifica di aderenza in B

$|T_B| \leq T_{BMAX}$ T_B è una reazione vincolare





$$\sum F_x = 0 \quad T_B = F_m - m_A g$$

$$T_{B \max} = f_s |N_B|$$

$$\sum M_A = 0 \quad N_B \bar{BA} = m_A g \bar{DA}$$

$$N_B = m_A g \frac{\bar{DA}}{\bar{BA}}$$

$$|T_B| \leq f_s |N_B|$$

$$|F_m - m_A g| \leq f_s \left| m_A g \frac{\bar{DA}}{\bar{BA}} \right|$$

$$\vec{\sigma}_s = \sigma_{sx} \vec{i} + \sigma_{sy} \vec{j}$$

$$W_{mp} = m_p \vec{r} \cdot \vec{\sigma}_s = (-m_p \vec{j}) \cdot (\sigma_{sx} \vec{i} + \sigma_{sy} \vec{j})$$

$$= -m_p \sigma_{sy}$$

Ultima modifica: 16:04