

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

Lo slittino in figura 1, considerato come un punto A, scende lungo una curva che può essere approssimata dalla parabola  $y = \gamma x^2$ . La posizione  $x_A$  del punto A è nota in funzione del tempo  $t$ . Calcolare all'istante di tempo  $t = \bar{t}$ :

1. modulo della velocità di A,  $v_a$
2. versore tangente,  $\vec{\tau}$
3. accelerazione di A,  $\vec{a}_A$ , nelle componenti tangenziale (versore  $\vec{\tau}$ ) e normale (versore  $\vec{n}$ )

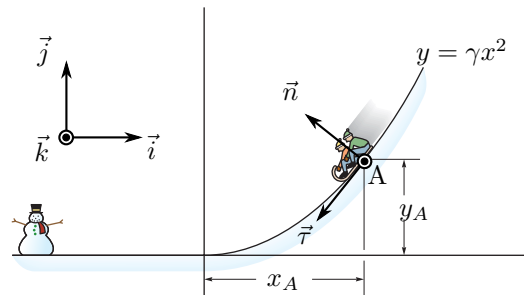


Figura 1:

## Dati

$\bar{t} = 13.0 \text{ s}$ ,  $x_A = (110 - t) \text{ m}$ ,  $\gamma = 0.17 \text{ m}^{-1}$

## Risposte

1.  $v_a = \dots\dots \text{ m/s}$
2.  $\vec{\tau} = \dots\dots \vec{i} + \dots\dots \vec{j}$
3.  $\vec{a}_A = \dots\dots \vec{\tau} + \dots\dots \vec{n} \text{ m/s}^2$

## Problema 2

Il corpo rigido in figura 2 ha baricentro in G, massa  $M$  e momento di inerzia baricentrale  $J$ . È vincolato a terra in A e in B mediante due carrelli di dimensione trascurabile: il carrello in A segue una traiettoria circolare di raggio  $r$ , mentre il carrello in B segue una traiettoria rettilinea orizzontale. Nell'istante rappresentato, il punto A ha velocità nota rappresentata in figura e di modulo  $v_A$ , e accelerazione tangenziale nulla. Calcolare:

1. La velocità del baricentro  $\vec{v}_G$  e la velocità angolare  $\vec{\omega}$
2. l'energia cinetica del sistema,  $E_c$
3. L'accelerazione del baricentro  $\vec{a}_G$  e la accelerazione angolare  $\vec{\omega}$
4. la potenza delle forze di inerzia  $W_{in} = -\frac{dE_c}{dt}$

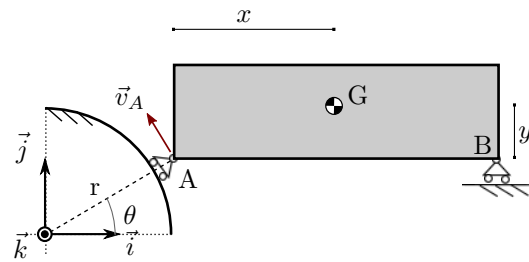


Figura 2:

## Dati

$M = 5.7 \text{ kg}$ ,  $J = 4.5 \text{ kgm}^2$ ,  $v_A = 1.3 \text{ m/s}$ ,  $\theta = 39 \text{ deg}$ ,  $r = 1.2 \text{ m}$ ,  $(B - A) = 2.7\vec{i} \text{ m}$ ,  $x = 1.4 \text{ m}$ ,  $y = 0.9 \text{ m}$ ,

## Risposte

1.  $\vec{\omega} = \dots\dots\vec{k} \text{ rad/s}$
2.  $\vec{v}_G = \dots\dots\vec{i} + \dots\dots\vec{j} \text{ m/s}$
3.  $E_c = \dots\dots \text{Joule}$
4.  $\vec{\omega} = \dots\dots\vec{k} \text{ rad/s}^2$
5.  $\vec{a}_G = \dots\dots\vec{i} + \dots\dots\vec{j} \text{ m/s}^2$
6.  $W_{in} = -\frac{dE_c}{dt} = \dots\dots \text{Watt}$

### Problema 3

Il sistema di corpi rigidi rappresentato in figura 3 è composto da 4 corpi rigidi che si muovono nel piano verticale. Il disco omogeneo di massa  $m_3$ , momento di inerzia  $J_3$  e raggio  $R_3$  rotola senza strisciare su un piano orizzontale. Al centro del disco è applicata una forza  $P$ . Inoltre su di esso si avvolge una fune inestensibile che è anche avvolta attorno alla circonferenza esterna del corpo rigido di momento di inerzia  $J_2$  composto da due dischi omogenei saldati tra di loro (raggio interno  $R_1$ , esterno  $R_2$ ) ed incernierato a terra in O. Sulla circonferenza interna si avvolge un'altra fune inestensibile che è collegata al corpo di massa  $m_1$  il quale è vincolato a terra mediante un pattino che permette la traslazione verticale. Tra massa e terra vi è un coefficiente di attrito dinamico  $\mu_d$ , inoltre una forza  $F$  preme la massa contro la terra. Si chiede di calcolare:

1. il legame cinematico tra la velocità  $v_3$  del centro del disco  $m_3$  e la velocità  $v_1$  del corpo  $m_1$
2. il valore della forza  $P$  che consente alla massa  $m_1$  di salire a velocità costante
3. l'accelerazione  $a_1$  se il valore di  $P$  viene raddoppiato rispetto a quello calcolato al punto precedente
4. nella condizione del punto precedente, il tiro della fune AB,  $T_{AB}$

### Dati

$g = 9.81 \text{ m/s}^2$ ,  $R_1 = 1.3 \text{ m}$ ,  $R_2 = 4.8 \text{ m}$ ,  $R_3 = 1.2 \text{ m}$ ,  $m_1 = 10.5 \text{ kg}$ ,  $J_2 = 5.8 \text{ kgm}^2$ ,  $m_3 = 13.0 \text{ kg}$ ,  $J_3 = 9.4 \text{ kgm}^2$ ,  $\mu_d = 0.10$ ,  $F = 186 \text{ N}$ ,

### Risposte

1.  $v_3 = \dots\dots v_1$
2.  $P = \dots\dots \text{ N}$
3.  $a_1 = \dots\dots \text{ m/s}^2$
4.  $T_{AB} = \dots\dots \text{ N}$

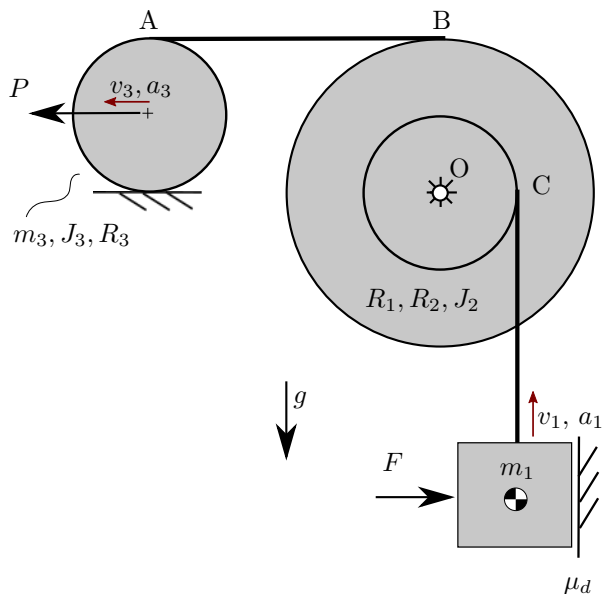


Figura 3:

ES 1

$$x_A = a - t, \quad y = \gamma x^2, \quad r = \bar{r}$$

①

$$V_A = \sqrt{\dot{x}_A^2 + \dot{y}_A^2}$$

$$\dot{x}_A = -1$$

$$\dot{y}_A = \gamma (a - t)^2$$

$$\dot{y}_A = 2\gamma (a - t) (-1)$$

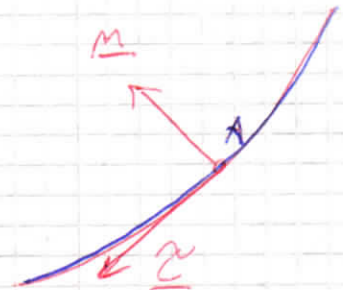
$$\dot{y}_A = -2\gamma (a - \bar{r})$$

$$V_A = \sqrt{1 + [2\gamma (a - \bar{r})]^2}$$

②

$$\underline{v}_A = -1 \underline{e}_x - 2\gamma (a - \bar{r}) \underline{e}_y$$

$$\underline{e}_\gamma = \frac{\underline{v}_A}{V_A}$$



③

$$\underline{a}_A = \ddot{x}_A \underline{e}_x + \ddot{y}_A \underline{e}_y$$

$$\ddot{x}_A = 0$$

$$\ddot{y}_A = 2\gamma$$

$$\underline{a}_A = 2\gamma \underline{e}_y = \ddot{s} \underline{e}_\gamma + \frac{\dot{s}^2}{\rho} \underline{e}_n$$

$$\vec{S} = 2\sigma \underline{j} \cdot \underline{z}$$

$$\underline{n} = \underline{k} \wedge (-\underline{z}) = \underline{z} \wedge \underline{k}$$

$$\left(\frac{\underline{z}^2}{S}\right) = 2\sigma \underline{j} \cdot \underline{n}$$

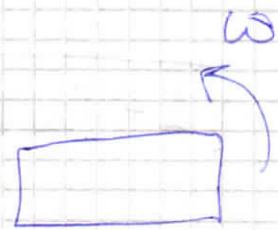
ex 2

$$\textcircled{1} \quad \underline{V}_B = V_B \underline{e}$$

$$\underline{V}_A = V_A (-\sin\theta \underline{e} + \cos\theta \underline{f})$$

$$\underline{V}_B = \underline{V}_A + \underline{\omega} \wedge (B-A)$$

$$(B-A) = AB \underline{e}, \quad \underline{\omega} = \omega \underline{k}$$



$$V_B \underline{e} = (-V_A \sin\theta) \underline{e} + (V_A \cos\theta + \omega AB) \underline{f}$$

$$\begin{cases} \omega = \frac{-V_A \cos\theta}{AB} \\ V_B = -V_A \sin\theta \end{cases}$$

$$\underline{V}_G = \underline{V}_A + \underline{\omega} \wedge (G-A)$$

$$(G-A) = x \underline{e} + y \underline{f}$$

$$\underline{V}_G = \underbrace{(-V_A \sin\theta - \omega y)}_{V_{Gx}} \underline{e} + \underbrace{(V_A \cos\theta + \omega x)}_{V_{Gy}} \underline{f}$$

②

$$E_c = \frac{1}{2} m \underline{V}_G \cdot \underline{V}_G + \frac{1}{2} J \underline{\omega} \cdot \underline{\omega}$$

$$= \frac{1}{2} \left[ m (V_{Gx}^2 + V_{Gy}^2) + J \omega^2 \right]$$

③

$$\underline{a}_B = \underline{a}_B \underline{e}$$

$$\underline{a}_A = \frac{V_A^2}{R} \underline{m}$$

$$\underline{m} = -\cos\theta \underline{e} - \sin\theta \underline{f}$$

$$\underline{a}_B = \underline{a}_A + \dot{\underline{\omega}} \wedge (\underline{B}-\underline{A}) - \omega^2 (\underline{B}-\underline{A})$$

$$\underline{a}_B \underline{e} = \frac{V_A^2}{R} (-\cos\theta \underline{e} - \sin\theta \underline{f}) + \dot{\underline{\omega}} \underline{k} \wedge \underline{AB} \underline{e} - \omega^2 \underline{AB} \underline{e}$$

$$\underline{a}_B \underline{e} = \left( -\frac{V_A^2}{R} \cos\theta - \omega^2 \underline{AB} \right) \underline{e} + \left( -\frac{V_A^2}{R} \sin\theta + \dot{\underline{\omega}} \underline{AB} \right) \underline{f}$$

$$\hookrightarrow \dot{\underline{\omega}} = \frac{V_A^2}{R} \frac{\sin\theta}{\underline{AB}}$$

$$\underline{a}_B = \dots$$

$$(\underline{G}-\underline{A}) = x \underline{e} + y \underline{f}$$

$$\underline{a}_G = \underline{a}_A + \dot{\underline{\omega}} \underline{k} \wedge (\underline{G}-\underline{A}) - \omega^2 (\underline{G}-\underline{A}) =$$

$$= \left( -\frac{V_A^2}{R} \cos\theta - \dot{\underline{\omega}} y - \omega^2 x \right) \underline{e} + \left( -\frac{V_A^2}{R} \sin\theta + \dot{\underline{\omega}} x - \omega^2 y \right) \underline{f}$$

$$= \underline{a}_{Gx} \underline{e} + \underline{a}_{Gy} \underline{f}$$

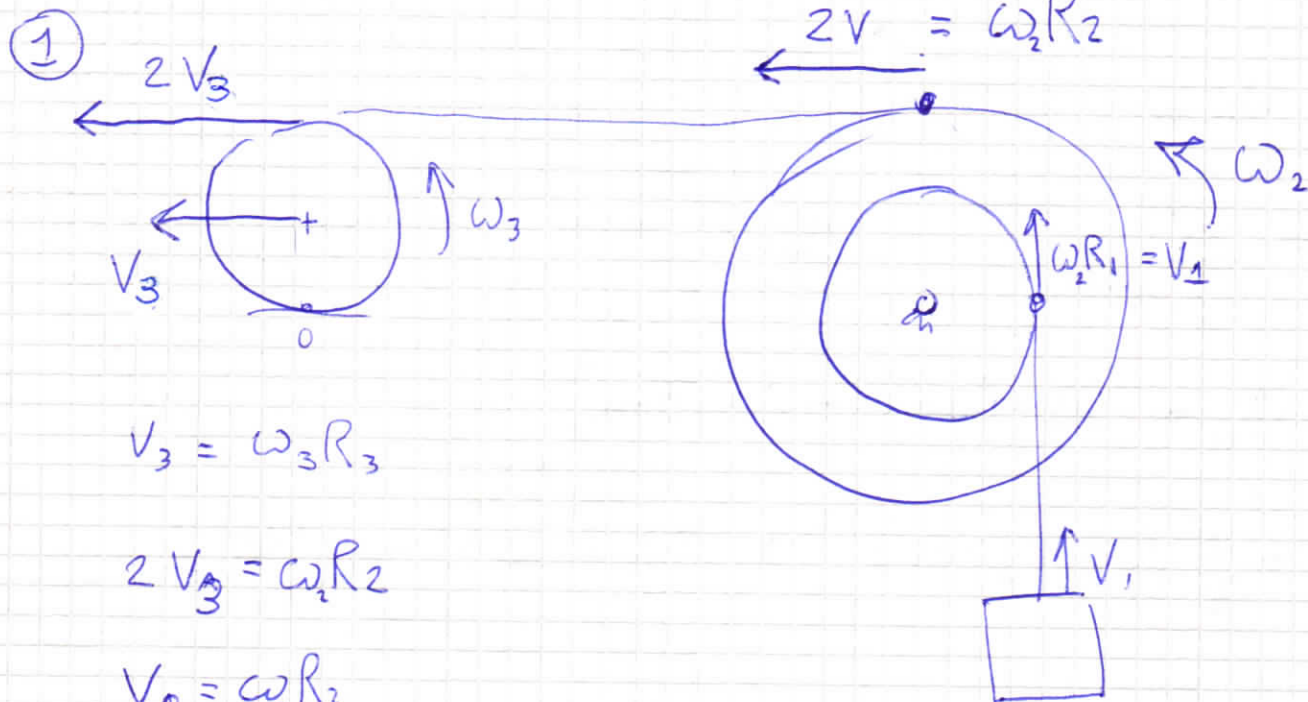


④

$$W_{IN} = - \frac{dE_c}{dt} = -m \underline{v}_G \underline{a}_G - J \underline{\dot{\omega}} \cdot \underline{\omega}$$

$$= - \left[ m(v_{Gx} a_{Gx} + v_{Gy} a_{Gy}) + J \dot{\omega} \omega \right]$$

es 3



$$V_3 = \omega_3 R_3$$

$$2V_3 = \omega_2 R_2$$

$$V_3 = \frac{\omega_2 R_2}{2}$$

$$\omega R_1 = V_1 \rightarrow \omega_2 = \frac{V_1}{R_1}$$

$$V_3 = \frac{R_2}{R_1 2} V_1$$

$$\Leftrightarrow a_3 = \frac{R_2}{R_1 2} a_1$$

②

$$SE \ V_1 = \cos t \quad \frac{dE_c}{dt} = 0$$

CI SONO 3 FORZE CHE COMPIONO LAVORO :

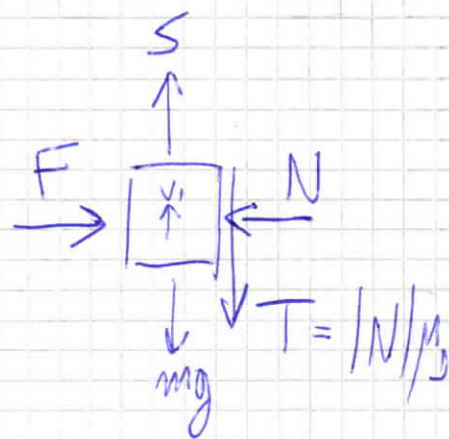
$P, m, g, \text{ATTRITO}$



$$W_P = P V_3$$

$$W_g = -m_1 g V_1$$

$$W_{\text{ATTRITO}} = -F_{\mu_D} V_1$$



$$N = F$$

$$W_P + W_g + W_{\text{ATT}} = 0$$

$$P V_3 - m_1 g V_1 - F_{\mu_D} V_1 = 0$$

$$P = (m_1 g + F_{\mu_D}) \frac{V_1}{V_3} = (m_1 g + F_{\mu_D}) \frac{2R_1}{R_2} = \bar{P}$$

③

$$\frac{dE_c}{dt} = 2W_{\bar{P}} + W_g + W_{\text{ATTRITO}}$$

ma poiché  $N$  non dipende dall'accelerazione

$$W_P + W_g + W_{\text{ATTRITO}} = 0$$

$$\frac{dE_c}{dt} = W_{\bar{P}} = \bar{P} V_3$$

$$\frac{dE_c}{dt} = m_1 a_1 V_1 + J_2 \dot{\omega}_2 \omega_2 + J_3 \dot{\omega}_3 \omega_3 + m_3 V_3 a_3$$



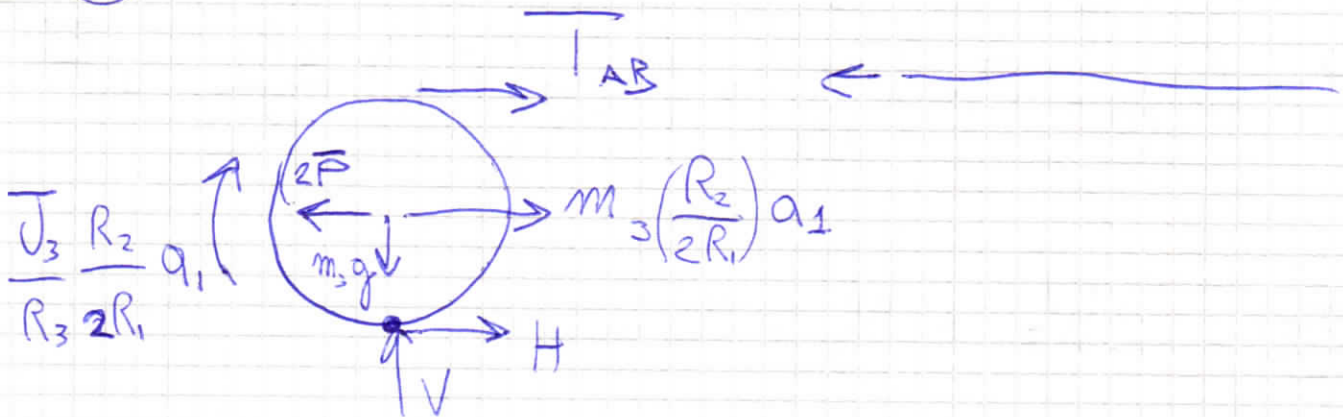
$$m_1 a_1 V_1 + J_2 \frac{a_1}{R_1} \frac{V_1}{R_1} + J_3 \frac{a_3}{R_3} \frac{V_3}{R_3} + m_3 a_3 V_3$$

$$\left[ m_1 + \frac{J_2}{R_1^2} + \frac{J_3}{R_3^2} \left( \frac{R_2}{2R_1} \right)^2 + m_3 \left( \frac{R_2}{2R_1} \right)^2 \right] a_1 V_1 = \bar{P} \left( \frac{R_2}{2R_1} \right) V_1$$

$m^*$

$$a_1 = \frac{\bar{P} \frac{R_2}{2R_1}}{m^*}$$

④



$$\Sigma M_{\text{PUNTO DI CONTATTO}} = 0$$

$$2\bar{P} R_3 - T_{AB} 2R_3 - \frac{J_3 R_2}{2R_3 R_1} a_1 - m_3 \left( \frac{R_2}{2R_1} \right) a_1 R_3 = 0$$

$$T_{AB} = \bar{P} - \frac{J_3 R_2}{4R_3^2 R_1} a_1 - m_3 \frac{R_2}{4R_1} a_1$$