

Università di Bologna - Corsi di Laurea Triennale in Ingegneria, II Facoltà - Cesena
1° Appello Invernale - Prova scritta del corso di Fisica Generale A (L-A)
(12 gennaio 2011)
Prof. Maurizio Piccinini

1. Un satellite artificiale è stato messo in un'orbita circolare intorno a Venere, caratterizzata dal periodo T e dal raggio a . È possibile ricavare la massa di Venere a partire da questi dati?

$$F_a = G \frac{mm_V}{a^2} = m \frac{v^2}{a} = m \frac{(2\pi a)^2}{T^2 a} \Rightarrow m_V = \frac{4\pi^2}{G} \frac{a^3}{T^2}$$

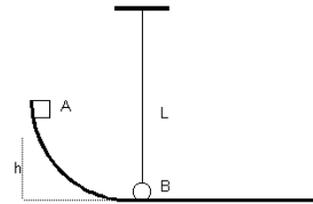
2. Dire, motivando le risposte, se le seguenti affermazioni sono vere o false:

- a. Solo le forze conservative compiono lavoro. F
 b. L'energia cinetica di un punto materiale sul quale agiscono solo forze conservative non cambia. F
 c. Il lavoro compiuto da una forza conservativa è uguale alla variazione dell'energia potenziale associata a quella forza. F
 d. Un punto materiale si muove sull'asse x . Se la sua energia potenziale diminuisce quando il punto si sposta verso destra, allora la forza conservativa cui è soggetto è diretta verso sinistra. F
 e. Un punto materiale si muove sull'asse x . Se la forza conservativa cui è soggetto è diretta verso destra allora l'energia potenziale aumenta se il punto si muove verso sinistra. V

3. Un cilindro omogeneo con massa $m = 60$ kg e raggio $r = 18$ cm rotola senza strisciare con velocità $v = 15$ m/s. Quale lavoro è stato necessario fare per imprimere al cilindro questa velocità?

$$L = \Delta T = \frac{1}{2} m v^2 + \frac{1}{2} I \omega^2 = \frac{3}{4} m v^2 = \frac{3}{4} \times 60 \times 15^2 = 10.125 J$$

4. Nel sistema rappresentato in figura, il punto materiale di massa m_A scivola senza attrito partendo dall'altezza h fino a urtare elasticamente il punto materiale di massa m_B . Esprimere in funzione delle quantità date:



- a. La velocità di B subito dopo l'urto.

$$v_B' = \frac{2m_A}{m_A + m_B} v_A = \frac{2m_A}{m_A + m_B} \sqrt{2gh}$$

- b. La tensione massima del filo di lunghezza L .

$$\text{Subito dopo l'urto } \vec{T} + \vec{P} = m_B \frac{v_B'^2}{L} \hat{n} \Rightarrow T = m_B \left(g + \frac{v_B'^2}{L} \right) = m_B g \left[1 + \frac{2}{L} \left(\frac{2m_A}{m_A + m_B} \right)^2 h \right]$$

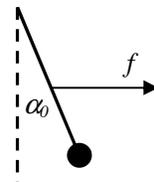
- c. L'altezza massima raggiunta da B dopo l'urto.

$$m_B g h_B = \frac{1}{2} m_B v_B'^2 \Rightarrow h_B = \frac{v_B'^2}{2g} = \left(\frac{2m_A}{m_A + m_B} \right)^2 h$$

- d. La velocità di A (modulo e verso) dopo l'urto.

$$v_A' = \frac{m_A - m_B}{m_A + m_B} v_A = \frac{m_A - m_B}{m_A + m_B} \sqrt{2gh}$$

5. Sia data una sbarra di massa $m = 1$ kg e lunghezza $l = 2m$, con una massa puntiforme $M = 2$ kg fissata a un estremo, e appesa all'altro estremo al soffitto. La sbarra può oscillare senza attrito su un piano verticale. Essa è inizialmente tenuta in equilibrio a un angolo $\alpha_0 = 30^\circ$ con la verticale, grazie a una fune fissata alla sbarra nel suo punto di mezzo, la quale esercita una forza orizzontale f . Determinare:



- a. La tensione della fune nella situazione di equilibrio iniziale.

$$mg \frac{l}{2} \sin \alpha_0 + Mgl \sin \alpha_0 - f \frac{l}{2} \cos \alpha_0 = 0 \Rightarrow f = (m + 2M) g \tan \alpha_0 = 5 \times 9,8 \times 0,866 = 42,44 N$$

- b. Il momento d'inerzia del sistema rispetto all'asse di rotazione.

$$I = \frac{1}{3} m l^2 + M l^2 = \left(\frac{1}{3} m + M \right) l^2 = \left(\frac{1}{3} + 2 \right) 2^2 = 9,33 \text{ kg} \times m^2$$

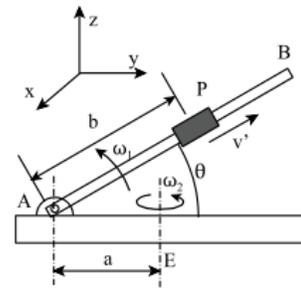
c. L'equazione del moto del sistema quando si taglia la fune.

$$\left. \begin{aligned}
 \ddot{\phi} + \frac{gh}{\delta^2} \sin \phi &= 0 \\
 h = |G - O| &= \frac{m(l/2) + Ml}{m + M} \\
 I = M_T \delta^2 &= \left(\frac{1}{3}m + M \right) l^2 \Rightarrow \delta^2 = \frac{[(1/3)m + M]}{M + m} l^2
 \end{aligned} \right\} \ddot{\phi} + \frac{g}{l} \frac{[(1/2)m + M]}{[(1/3)m + M]} \sin \phi = 0$$

d. La frequenza di oscillazione del sistema nell'approssimazione delle piccole oscillazioni.

$$T = 2\pi \frac{\delta_o}{\sqrt{gh}} = 2\pi \sqrt{\frac{[(1/3)m + M]}{[(1/2)m + M]} \frac{l}{g}} = \frac{1}{\nu} = \frac{2\pi}{\omega} = \begin{cases} T = 2.74s \\ \omega = 2.29 \text{ rad/s} \\ \nu = 0.365 \text{ osc/s} \end{cases}$$

6. Il passante P in figura si sposta lungo l'asta AB con velocità relativa costante v' . L'asta ruota rispetto a un'articolazione che la vincola nell'estremo A, con velocità angolare costante ω_1 . L'articolazione è fissata su un disco orizzontale che ruota con velocità angolare costante ω_2 rispetto al suo asse di simmetria E, fisso rispetto al sistema S individuato dalla terna OXYZ. La distanza tra l'asse di rotazione del disco e l'articolazione vale a .



All'istante rappresentato in figura, quando l'asticella forma un angolo θ con l'orizzontale e il passante si trova alla distanza b dall'articolazione, calcolare:

a. La velocità angolare $\vec{\omega}$ e l'accelerazione angolare $\vec{\alpha}$ dell'asta rispetto al sistema fisso S.

$$\left. \begin{aligned}
 \vec{\omega} &= \vec{\omega}_1 + \vec{\omega}_2 \\
 \vec{\omega}_1 &= \omega_1 \hat{i}' \\
 \vec{\omega}_2 &= \omega_2 \hat{k}
 \end{aligned} \right\} \vec{\omega} = \omega_1 \hat{i}' + \omega_2 \hat{k} \quad \vec{\alpha} = \frac{d\vec{\omega}}{dt} = \omega_1 \frac{d\hat{i}'}{dt} = \omega_1 \omega_2 \hat{i}' \wedge \hat{i}' = \omega_1 \omega_2 \hat{j}$$

b. La velocità v del passante rispetto al sistema S.

$$\left. \begin{aligned}
 \vec{v}_P &= \vec{v}_P' + \vec{\omega}_2 \wedge (P - A) + \vec{v}_A \\
 \vec{v}_P' &= v' \cos \theta \hat{j} + v' \sin \theta \hat{k} \\
 \vec{v}_A &= a \omega_2 \hat{i} \\
 (P - A) &= b \cos \theta \hat{j} + b \sin \theta \hat{k} \\
 \vec{\omega}_2 \wedge (P - A) &= -b \omega_2 \cos \theta \hat{i}
 \end{aligned} \right\} \vec{v}_P = (a - b \cos \theta) \omega_2 \hat{i} + v' \cos \theta \hat{j} + v' \sin \theta \hat{k}$$

c. L'accelerazione del passante rispetto al disco orizzontale.

$$\left. \begin{aligned}
 \vec{a}_A &= \cancel{\vec{\alpha}_R} + \vec{a}_T + \vec{a}_C \\
 \vec{a}_T &= \cancel{\vec{\alpha}} \wedge (P - O) + \vec{\omega}_1 \wedge [\vec{\omega}_1 \wedge (P - O)] + \cancel{\vec{\alpha}_O} \\
 \vec{a}_C &= 2\vec{\omega}_1 \wedge \vec{v}_R = 2\omega_1 v' (\cos \theta \hat{k} - \sin \theta \hat{j}) \\
 \vec{\omega}_1 \wedge [\vec{\omega}_1 \wedge (P - O)] &= -\omega_1^2 b (\cos \theta \hat{j} + \sin \theta \hat{k})
 \end{aligned} \right\} \begin{cases} \vec{a}_A = -\omega_1^2 b (\cos \theta \hat{j} + \sin \theta \hat{k}) + 2\omega_1 v' (\cos \theta \hat{k} - \sin \theta \hat{j}) \\ \vec{a}_A = -\omega_1 [(\omega_1 b \cos \theta + 2v' \sin \theta) \hat{j} - (\omega_1 b \sin \theta - 2v' \cos \theta) \hat{k}] \end{cases}$$