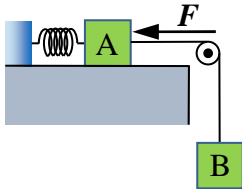


Corsi di Laurea in Ingegneria Biomedica, dell'Informazione, Elettronica e Informatica
Canale 3 (Prof. G. Naletto)
Prova scritta di Fisica Generale 1 - Padova, 19 Giugno 2017

Cognome Nome Matricola

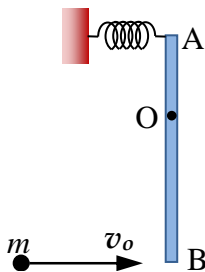
Problema 1



Un corpo A di massa $m_A = 1.5$ kg giace su un piano orizzontale liscio. Il corpo è vincolato su un lato ad una molla orizzontale di costante elastica $k = 400$ N/m compressa di $\Delta x_o = 0.05$ m ed è collegato sull'altro ad una fune che sostiene tramite una carrucola un corpo B di massa $m_B = 2.7$ kg (vedi figura). Il sistema è mantenuto fermo da una forza F orizzontale applicata in A. Ad un certo istante si toglie la forza F ed il sistema si mette in movimento. Determinare:

- a) il modulo F della forza applicata per tenere fermo il sistema;
- b) il modulo a dell'accelerazione istantanea di A quando si toglie la forza F ;
- c) la massima elongazione Δx_{max} raggiunta dalla molla nel moto del sistema.

Problema 2



Una sbarretta rigida omogenea AB di massa $M = 2.5$ kg e di lunghezza $L = 0.6$ m posta orizzontale e inizialmente ferma può ruotare senza attrito attorno ad un asse verticale passante per il suo punto O posto a distanza $AO = L/3$ dall'estremo A. Una molla di costante elastica $k = 300$ N/m a riposo è vincolata ad un estremo ad una parete rigida e all'altro al punto A della sbarretta, ed è orientata perpendicolarmente alla sbarretta stessa. Ad un certo istante, l'estremo libero B della sbarretta viene urtato in modo completamente anelastico da un proiettile puntiforme di massa $m = M/4$ e velocità orizzontale di modulo v_o perpendicolare alla sbarretta AB. Sapendo che dopo l'urto il sistema sbarra più proiettile inizia a ruotare con velocità angolare $\omega = 0.8$ rad/s, e trascurando la piccola componente dello spostamento della molla nella direzione parallela alla sbarretta, determinare:

nella direzione parallela alla sbarretta, determinare:

- a) il momento d'inerzia I_o del sistema sbarra più proiettile rispetto all'asse di rotazione passante per O;
- b) il modulo v_o della velocità del proiettile all'istante dell'urto;
- c) il modulo J dell'impulso esercitato dal perno in O durante l'urto;

Nell'istante in cui l'oscillazione raggiunge la massima ampiezza, il cuscinetto sull'asse di rotazione in O si disassa leggermente e inizia ad applicare un momento di attrito di modulo costante $M_{att} = 0.25$ Nm. Determinare:

- d) il modulo ω della velocità angolare del sistema sbarretta più proiettile quando la sbarretta ripassa per la prima volta sulla posizione che aveva prima dell'urto.

Problema 3

Un cilindro adiabatico chiuso da un pistone adiabatico, di massa trascurabile, sezione $S = 0.2$ m² e che si può muovere liberamente senza attriti contiene $n = 2.2$ moli di un gas perfetto biatomico; il pistone è collegato alla base del cilindro da una fune inestensibile di massa trascurabile e lunghezza $L = 0.35$ m. Il gas è in equilibrio con la pressione ambiente $p_A = p_{amb} = 10^5$ Pa e inizialmente è alla temperatura $T_A = 300$ K. Per mezzo di una resistenza interna al cilindro si scalda il gas in modo molto lento e graduale finché raggiunge lo stato B in cui la fune diventa tesa (parallela all'asse del cilindro). Si continua a scaldare il gas in modo lento e graduale per mezzo della resistenza finché il gas arriva nello stato C: in quell'istante si smette di scaldare il gas, e la fune si rompe perché ha raggiunto la sua tensione di rottura $F_{max} = 2$ kN. Dopo la rottura del filo, si attende che il gas raggiunga un nuovo stato di equilibrio D, si toglie l'isolamento dalla base del cilindro e lo si mette in contatto termico con un serbatoio alla temperatura T_A finché il gas ritorna nello stato iniziale A. Disegnare il ciclo del gas nel diagramma pV e determinare:

- a) il lavoro W_{AB} fatto dal gas nella trasformazione AB;
- b) la temperatura T_C del gas nello stato C;
- c) la temperatura T_D del gas nello stato D;
- d) (facoltativo) il rendimento η del ciclo.

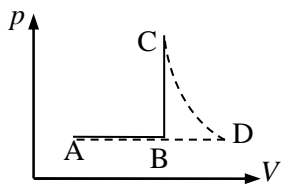
Problema 1

- a) $m_B g - T = 0; \quad k|\Delta x_o| + T - F = 0 \Rightarrow F = k|\Delta x_o| + m_B g = 46.5 \text{ N}$
- b) $\begin{cases} k|\Delta x_o| + T' = m_A a \\ m_B g - T' = m_B a \end{cases} \Rightarrow k|\Delta x_o| + m_B g = (m_A + m_B)a \Rightarrow a = \frac{k|\Delta x_o| + m_B g}{m_A + m_B} = 11.1 \text{ m/s}^2$
- c) $\frac{1}{2} k \Delta x_o^2 + m_B g (|\Delta x_o| + |\Delta x_{\max}|) = \frac{1}{2} k \Delta x_{\max}^2 \Rightarrow \Delta x_{\max}^2 - \frac{2m_B g}{k} |\Delta x_{\max}| - \frac{2m_B g}{k} |\Delta x_o| - \Delta x_o^2 = 0$
- $$|\Delta x_{\max}| = \frac{m_B g}{k} \pm \sqrt{\left(\frac{m_B g}{k}\right)^2 + \frac{2m_B g}{k} |\Delta x_o| + \Delta x_o^2} = \frac{m_B g}{k} + \left(\frac{m_B g}{k} + |\Delta x_o|\right) = \frac{2m_B g}{k} + |\Delta x_o| = 0.18 \text{ m}$$

Problema 2

- a) $I_o = \left[\frac{1}{12} M L^2 + M \left(\frac{L}{6} \right)^2 \right] + m \left(\frac{2}{3} L \right)^2 = \frac{1}{9} M L^2 + \frac{M}{4} \frac{4}{9} L^2 = \frac{2}{9} M L^2 = 0.2 \text{ kgm}^2$
- b) $\frac{2}{3} L m v_o = I_o \omega_o \Rightarrow \frac{2}{3} L \frac{M}{4} v_o = \frac{2}{9} M L^2 \omega_o \Rightarrow v_o = \frac{4}{3} \omega_o L = 0.64 \text{ m/s}$
- c) $y_{CM} = \frac{M \frac{L}{6} + m \frac{2}{3} L}{m + M} = \frac{4}{15} L; \quad v_{CM} = \omega_o y_{CM} = \frac{4}{15} \omega_o L$
- $$J = \Delta P = (m + M) v_{CM} - m v_o = \frac{5}{4} M \cdot \frac{4}{15} \omega_o L - \frac{M}{4} \cdot \frac{4}{3} \omega_o L = \frac{1}{3} M \omega_o L - \frac{1}{3} M \omega_o L = 0$$
- Oppure $J = \Delta P = \left(M \omega_o \frac{L}{6} + m \omega_o \frac{2}{3} L \right) - m v_o = \frac{1}{3} M \omega_o L - \frac{M}{4} \cdot \frac{4}{3} \omega_o L = 0$
- NB Questo è un risultato particolare dovuto alla posizione dell'asse di rotazione dell'asta e del punto di impatto: se uno dei due fosse in posizione diversa, l'impulso non sarebbe nullo.
- d) $\frac{1}{2} I_o \omega_o^2 = \frac{1}{2} k \Delta x_{\max}^2 = \frac{1}{2} k \left(\frac{L}{3} \theta_{\max} \right)^2 \Rightarrow \theta_{\max} = \frac{3 \omega_o}{L} \sqrt{\frac{I_o}{k}} = 0.103 \text{ rad};$
- $$\frac{1}{2} I_o \omega^2 - \frac{1}{2} I_o \omega_o^2 = -M_{att} \theta_{\max} \Rightarrow \omega = \sqrt{\omega_o^2 - \frac{2 M_{att} \theta_{\max}}{I_o}} = 0.62 \text{ rad/s}$$

Problema 3



Il ciclo del gas è costituito dalla espansione isobara reversibile AB, dalla isocora reversibile BC, dall'adiabatica irreversibile (a pressione costante = p_{amb}) CD e della compressione isobara irreversibile DA.

- a) $V_A = \frac{n R T_A}{p_A} = 0.055 \text{ m}^3; \quad V_B = L S = 0.07 \text{ m}^3; \quad W_{AB} = p_A (V_B - V_A) = 1513 \text{ J}$
- b) $p_C S - F_{\max} = p_{amb} S \Rightarrow p_C = \frac{F_{\max}}{S} + p_{amb} = 1.1 \cdot 10^5 \text{ Pa}; \quad T_C = \frac{p_C V_C}{n R} = 421 \text{ K}$
- c) $W_{CD} = -W_{ext,CD} = -p_{amb} \Delta V_{amb} = p_{amb} \Delta V_{gas} = p_D (V_D - V_C); \quad p_D V_D = n R T_D; \Rightarrow W_{CD} = n R T_D - p_D V_C$
- $$Q_{CD} = 0 \Rightarrow W_{CD} = -\Delta U_{CD} = -n c_V (T_D - T_C) \Rightarrow T_D = \frac{p_D V_C + n c_V T_C}{n(R + c_V)} = 410 \text{ K}$$
- d) $T_B = \frac{p_B V_B}{n R} = \frac{p_A V_B}{n R} = 383 \text{ K}; \quad V_D = \frac{n R T_D}{p_D} = 0.075 \text{ m}^3$
- $$W_{BC} = 0; \quad W_{CD} = n c_V (T_C - T_D) = 500 \text{ J}; \quad W_{DA} = p_A (V_A - V_D) = -2013 \text{ J} \Rightarrow \eta = \frac{W_{TOT}}{Q_{ASS}} = 0$$

Il lavoro totale è nullo in quanto le trasformazioni sono tutte isobare alla pressione ambiente tranne la BC che è a volume costante e nella quale non si compie lavoro. Ritornando nella posizione iniziale, i lavori delle isobare si annullano tra loro.