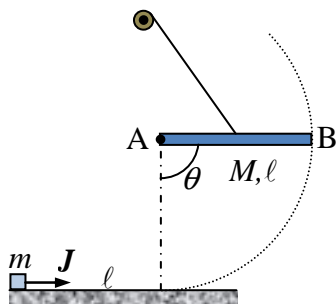


Cognome Nome Matricola

Problema 1



Una sbarra sottile AB di lunghezza $\ell = 0.8$ m e massa $M = 15$ kg può ruotare senza attrito nel piano verticale attorno ad un perno fisso in A. La posizione della sbarra è definita tramite l'angolo θ formato dalla stessa con l'asse verticale (vedi figura). Inizialmente la sbarra è mantenuta ferma all'angolo $\theta = 90^\circ$ per mezzo di una fune ideale collegata ad un motore privo di attriti; poi, azionando il motore e quindi agendo sulla fune, la sbarra viene sollevata e bloccata all'angolo $\theta = 135^\circ$. Successivamente si taglia la fune; quando la sbarra raggiunge l'angolo $\theta = 0^\circ$ il suo estremo B urta in modo completamente anelastico un corpo di dimensioni trascurabili e massa $m = M/2$. Questo corpo è stato messo in moto prima dell'urto tramite l'applicazione di un impulso orizzontale J tale per cui, dopo aver

percorso un tratto orizzontale scabro di lunghezza ℓ e coefficiente di attrito $\mu = 0.15$, urta la sbarra con velocità $v = 0.6$ m/s orientata nel verso opposto rispetto alla velocità della sbarra stessa. Determinare:

- il lavoro W compiuto dal motore per sollevare la sbarra;
- il modulo ω della velocità angolare della sbarra per $\theta = 0^\circ$;
- il modulo dell'impulso J fornito inizialmente al corpo che urta la sbarra;
- modulo ω' e verso della velocità angolare del sistema sbarra+corpo subito dopo l'urto;
- (facoltativo) l'energia E_{diss} dissipata nell'urto nel caso in cui sul corpo sia applicato un diverso impulso J' , tale per cui il sistema sbarra+corpo non si muova dopo l'urto.

Problema 2

Un recipiente cilindrico di sezione $S = 10^{-2}$ m² è diviso in due parti da un pistone libero di scorrere senza attriti. Nella parte sinistra (vedi figura) vi sono $n = 0.6$ moli di gas ideale biatomico. Nella parte destra è stato fatto il vuoto, ed è inserita una molla di costante elastica $k = 2000$ N/m. Inizialmente il gas è alla temperatura ambiente $T_A = 300$ K, e la molla è compressa rispetto alla sua lunghezza di riposo della quantità $\Delta x_A = 0.4$ m. Il gas viene riscaldato ponendolo a contatto termico, attraverso la parete diatermica a sinistra del cilindro, con un serbatoio alla temperatura T_B (tutte le altre pareti del cilindro sono adiabatiche). Il gas si espande fino allo stato di equilibrio B in cui la molla è compressa di $\Delta x_B = 0.9$ m. Il serbatoio viene quindi rimosso, si blocca il pistone e si attende che si ristabilisca l'equilibrio termico con l'ambiente (stato C). Infine, rimossa la molla e sbloccato nuovamente il pistone, si riporta il gas allo stato iniziale A con una compressione isoterma reversibile. Si disegni il ciclo descritto nel piano di Clapeyron e si determinino:

- il volume iniziale V_A del gas ed il lavoro W_{AB} compiuto dal gas nella trasformazione AB;
- la temperatura T_B del serbatoio ed il calore Q_{AB} scambiato dal gas nella trasformazione AB;
- il calore Q_{ced} ceduto nel ciclo ed il rendimento η del ciclo;
- la variazione di entropia dell'universo ΔS_{UN}^{AB} nella trasformazione AB.

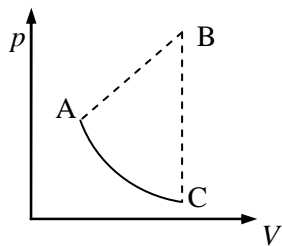


Soluzioni

Problema 1

- a) $W = \Delta E_{p,sbarra} = Mgh = Mg \frac{\ell}{2} \cos 45^\circ = Mg \frac{\ell\sqrt{2}}{4} = 41.6 \text{ J}$
- b) $E_m = \text{cost} \Rightarrow \frac{1}{2} I \omega^2 = Mg \frac{\ell}{2} (1 + \cos 45^\circ) \Rightarrow \frac{1}{2} \frac{1}{3} M \ell^2 \omega^2 = Mg \frac{\ell}{4} (2 + \sqrt{2}) \Rightarrow \omega = \sqrt{\frac{3g}{2\ell} (2 + \sqrt{2})} = 7.9 \text{ rad/s}$
- c) $v^2 = v_o^2 + 2a\ell = v_o^2 - 2\mu g \ell \Rightarrow v_o = \sqrt{v^2 + 2\mu g \ell} \Rightarrow J = mv_o = \frac{M}{2} \sqrt{v^2 + 2\mu g \ell} = 12.4 \text{ Ns}$
- d) $L_A = \text{cost} \Rightarrow I\omega - mv\ell = I'\omega' \Rightarrow \frac{1}{3} M \ell^2 \omega - \frac{M}{2} v \ell = \left(\frac{1}{3} M \ell^2 + m \ell^2 \right) \omega' \Rightarrow \omega' = \frac{2\ell\omega - 3v}{5\ell} = 2.72 \text{ rad/s}$
in verso orario (concorde con la velocità angolare della sbarra prima dell'urto).
- e) $L'_A = \text{cost} = 0 \Rightarrow I\omega - mv'\ell = 0 \Rightarrow \frac{1}{3} M \ell^2 \omega - \frac{M}{2} v' \ell = 0 \Rightarrow v' = \frac{2}{3} \ell \omega = 4.22 \text{ m/s}$
 $E_{diss} = |\Delta E_k| = \frac{1}{2} I \omega^2 + \frac{1}{2} m v'^2 = \frac{1}{2} \frac{1}{3} M \ell^2 \omega^2 + \frac{1}{2} \frac{M}{2} \frac{4}{9} \ell^2 \omega^2 = \frac{5}{18} M \ell^2 \omega^2 = 167 \text{ J}$

Problema 2



- a) $V_A = nRT_A/p_A = 0.0187 \text{ m}^3$, con $p_A = k\Delta X_A/S = 0.8 \cdot 10^5 \text{ Pa}$
 $W_{AB} = (1/2)k(\Delta X_B^2 - \Delta X_A^2) = 650 \text{ J}$
- b) $T_B = p_B V_B / nR = 855.4 \text{ K}$, con $V_B = V_A + S(\Delta X_B - \Delta X_A) = 0.0237 \text{ m}^3$ e
 $p_B = k\Delta X_B/S = 1.8 \cdot 10^5 \text{ Pa}$
 $Q_{AB} = \Delta U_{AB} + W_{AB} = nc_V(T_B - T_A) + W_{AB} = 7577 \text{ J}$, con $c_V = (5/2)R$.
- c) $Q_{ced} = Q_{BC} + Q_{CA} = nc_V(T_C - T_B) + nRT_A \ln(V_A/V_C) = -7281 \text{ J}$, con $T_C = T_A$ e $V_C = V_B$.
 $\eta = 1 + Q_{ced}/Q_{AB} = 0.039$.
- d) $\Delta S_{AB}^{UN} = \Delta S_{AB}^{gas} + \Delta S_{AB}^{serb} = nc_V \ln(T_B/T_A) + nR \ln(V_B/V_A) - Q_{AB}/T_B = 5.39 \text{ J/K}$