Fisica Generale T-1

N.1

Prova scritta del 4 Luglio 2011

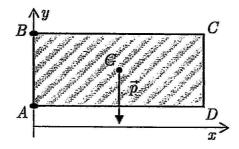
Prof. Nicola Semprini Cesari

Meccanica

- **Q1)** Un pendolo di massa m e lunghezza l è spostato rispetto alla verticale di un certo angolo θ . Calcolare la tensione del filo nel momento in cui transita dalla posizione di equilibrio.
- **Q2)** Determinare l'espressione del lavoro compiuto dalla forza conservativa $\vec{f} = \alpha \left[(y^2 + 2xz)\vec{i} + (z^2 + 2xy)\vec{j} + (x^2 + 2yz)\vec{k} \right]$ su di un punto materiale di massa m che si muove di moto rettilineo uniformemente accelerato partendo da fermo nell'origine del sistema di riferimento e raggiungendo il punto $P \equiv (x_0, y_0, z_0)$.
- Q3) Calcolare l'espressione del momento d'inerzia di un corpo piano di spessore trascurabile, avente forma di triangolo isoscele con altezza h, base b e massa M uniformemente distribuita sulla sua superficie S rispetto all' asse coincidente con la base.
- Q4) Dimostrare una delle relazioni di Poisson.
- Q5) Discutere le principali proprietà e leggi che caratterizzano i corpi rigidi.

Problema

Si consideri la superficie metallica costituita dal rettangolo ABCD mostrato in Figura, di lati a=BC e b=CD, vincolato nei punti A e B a un asse verticale (coincidente con l' asse y d'un riferimento cartesiano piano) e soggetto alla forza peso \bar{p} .



Sapendo che il centro di massa G si trova all'incrocio delle diagonali del rettangolo determinare, nelle condizioni di equilibrio del sistema, le espressioni delle seguenti grandezze fisiche: a) le componenti orizzontali delle forze $\vec{\Phi}_A$ e $\vec{\Phi}_B$ esercitate dai vincoli nei punti A e B come reazioni vincolari alla forza peso; b)la risultante delle componenti verticali delle forze $\vec{\Phi}_A$ e $\vec{\Phi}_B$.

Termodinamica

- Q1) Esprimere il primo principio della termodinamica in funzione delle variazioni di pressione e volume di un gas perfetto.
- **Q2**) Attraverso le pareti di una stanza penetra una frazione di calore di $500 \, J/s$. Nella ipotesi che la temperatura esterna sia di $30 \, ^{0}C$, calcolare la temperatura minima alla quale può essere condizionata per mezzo di un dispositivo con una potenza di $100 \, W$.
- **Q3**) In un contenitore adiabatico vengono miscelati 3 Kg di acqua alla temperature di $70 \, ^{0}C$ con 4 Kg di acqua alla temperatura di $5 \, ^{0}C$ (si assuma il processo a pressione costante). Calcolare i) la temperatura di equilibrio; ii) la variazione di entropia (si assuma il calore specifico dell'acqua costante pari a $C=4184 \ J/Kg \ K$).
- **Q4**) Ricordando le proprietà della espansione libera adiabatica di un gas perfetto dimostrare che la sua energia interna deve dipendere dalla sola tempera tura.

Soluzioni

Soluzioni

Meccanica

$$E = mgh + \frac{1}{2}mv^2 \qquad mgl(1 - \cos\vartheta) = \frac{1}{2}mv_0^2 \qquad v_0 = \sqrt{2gl(1 - \cos\vartheta)}$$

$$T - mg = m\frac{v_0^2}{l} \qquad T = mg(3 - 2\cos\vartheta)$$

Q2

Integrando sul percorso a zig zag da (0,0,0) a (x_0,y_0,z_0) otteniamo

$$L = \int_{0.0.0}^{x_0,0.0} f_x dx + \int_{x.0.0}^{x_0,y_0,0} f_y dy + \int_{x.0.0}^{x_0,y_0,z_0} f_z dz = x_0 y_0^2 + x_0^2 z_0 + y_0 z_0^2.$$

Q3
$$I = \int_{0}^{h} \int_{-\frac{b}{2}(1-\frac{y}{h})}^{\frac{b}{2}(1-\frac{y}{h})} y^{2} \sigma dy dx = \int_{0}^{h} y^{2} \sigma dy \int_{-\frac{b}{2}(1-\frac{y}{h})}^{\frac{b}{2}(1-\frac{y}{h})} dx = \int_{0}^{h} y^{2} \sigma dy (x) \int_{-\frac{b}{2}(1-\frac{y}{h})}^{\frac{b}{2}(1-\frac{y}{h})} = \int_{0}^{h} b (1-\frac{y}{h}) y^{2} \sigma dy = b \sigma \int_{0}^{h} (y^{2} - \frac{y^{3}}{h}) dy = b \sigma (\frac{1}{3} y^{3} - \frac{1}{4h} y^{4})_{0}^{h} = \frac{b \sigma h^{3}}{12} \quad ma \quad M = \frac{b h \sigma}{2}$$

$$I = \frac{1}{6}M h^2$$

Problema

Assumiamo come polo di riduzione il punto Ω =(0,a/2). Si ha

$$\vec{F}^{e} = M \, \vec{a}_{CM} \qquad \Phi_{Ax} \, \vec{i} + \Phi_{Ay} \, \vec{j} + \Phi_{Bx} \, \vec{i} + \Phi_{By} \, \vec{j} - p \, \vec{j} = \vec{0}$$

$$\begin{cases} \Phi_{Ax} + \Phi_{Bx} = 0 & \{ \Phi_{Ax} = -\Phi_{Bx} \\ p = \Phi_{Ay} + \Phi_{By} \ (rispostab) \end{cases}$$

$$\vec{M}^{e} = \frac{d \, \vec{L}}{dt} + \vec{v}_{\Omega} \wedge \vec{P} \qquad \frac{a}{2} \, \vec{i} \wedge (-p \, \vec{j}) + \frac{b}{2} \, \vec{j} \wedge (\Phi_{Bx} \, \vec{i} + \Phi_{By} \, \vec{j}) - \frac{b}{2} \, \vec{j} \wedge (\Phi_{Ax} \, \vec{i} + \Phi_{Ay} \, \vec{j}) = \vec{0}$$

$$\begin{cases} -\frac{a \, p}{2} - \frac{b \, \Phi_{Bx}}{2} + \frac{b \, \Phi_{Ax}}{2} = 0 & \{ -a \, p + b \, \Phi_{Ax} + b \, \Phi_{Ax} = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} \Phi_{Ax} = \frac{a}{2b} \, p & \{ \Phi_{Bx} = -\frac{a}{2b} \, p \ (risposta \, a) \end{cases}$$

Termodinamica

Q1)

$$\mathcal{A}Q = dU + \mathcal{A}L \qquad \mathcal{A}Q = nC_V dT + P dV \qquad P dV + V dP = nR dT \qquad dT = \frac{P dV + V dP}{nR}$$

$$\mathcal{A}Q = nC_V \frac{P dV + V dP}{nR} + P dV = (\frac{C_V}{R} + 1)P dV + \frac{C_V}{R}V dP \qquad \mathcal{A}Q = \frac{C_P}{R}P dV + \frac{C_V}{R}V dP$$

$$Q2)$$

Si può schematizzare il problema attraverso una macchina frigorifera che assorbe, in un secondo, 100 J di lavoro e 500 J di calore da un serbatoio a temperatura incognita T1 cedendone una frazione Q2 ad un serbatoio a temperatura T2=(273.15+30)K. La variazione di entropia del processo vale allora

$$\frac{Q_2}{T_2} - \frac{Q_1}{T_1} \ge 0 \qquad L + Q_1 = Q_2 \qquad \frac{L + Q_1}{T_2} - \frac{Q_1}{T_1} \ge 0$$

$$T_1 \ge \frac{Q_1}{L + Q_1} T_2 = \frac{500}{100 + 500} (273.15 + 30) = 252.6 K = -20.6 \,^{\circ}C$$

Q3)

$$\begin{split} \mathcal{A}Q_1 + \mathcal{A}Q_2 &= 0 \qquad m_C C_P dT + m_F C_P dT = 0 \qquad m_C C_P \int_{T_C}^{T_{equil}} dT + m_F C_P \int_{T_C}^{T_{equil}} dT = 0 \\ i) \qquad m_C C_P (T_C - T_{equil}) + m_F C_P (T_F - T_{equil}) = 0 \\ T_{equil} &= \frac{m_C T_C + m_F T_F}{m_C + m_F} = \frac{3 \times 343.15 + 4 \times 278.15}{3 + 4} = 306.01 K = 32.86 \, ^{0}C \end{split}$$

$$dS = \frac{dQ_1}{T_1} + \frac{dQ_2}{T_2} = \frac{m_C C_P dT_1}{T_1} + \frac{m_F C_P dT_2}{T_2}$$
ii)
$$S_f - S_i = m_C C_P \int_{T_C}^{T_{equil}} \frac{dT_1}{T_1} + m_F C_P \int_{T_F}^{T_{equil}} \frac{dT_2}{T_2} = m_C C_P \ln(\frac{T_{equil}}{T_C}) + m_F C_P \ln(\frac{T_{equil}}{T_F}) =$$

$$= 3 \times 4184 \times \ln(\frac{306.01}{343.15}) + 4 \times 4184 \times \ln(\frac{306.01}{278.15}) = -1437.83 + 1597.87 = 159.74 J/K$$