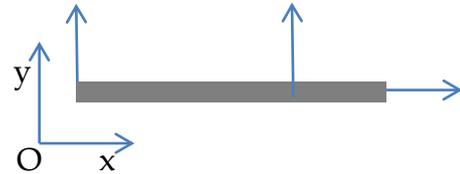


## Meccanica: quesiti

---

1) Tre forze di eguale modulo  $F$  sono applicate ai capi e a  $2/3$  della lunghezza di una sbarra omogenea di massa  $M$  e lunghezza  $L$ . Determinare il momento totale delle forze agenti sulla sbarra rispetto al centro di massa.



2) Un corpo di massa  $m$  cade da una quota  $h$  mentre un secondo corpo di massa  $m$  scende, dalla stessa quota, lungo un piano inclinato di un angolo  $\alpha$ . Determinare l'intervallo temporale tra le partenze affinché i due corpi arrivino a terra contemporaneamente.

3) Stabilire se è conservativo il campo di forza  $\frac{\mathbf{F}(\mathbf{r})}{|\mathbf{r}|} = \alpha r^2 \hat{\mathbf{r}}$ , dove  $\mathbf{r}$  è il vettore posizionale del generico punto  $P$  rispetto all'origine  $O$  di un riferimento cartesiano  $Oxyz$  e  $\alpha$  è una costante, e in caso affermativo calcolare il lavoro da esso compiuto per uno spostamento del punto di applicazione della forza dal punto  $A$  di coordinate  $(2,0,0)$  al punto  $B$  di coordinate  $(0,0,1)$ .

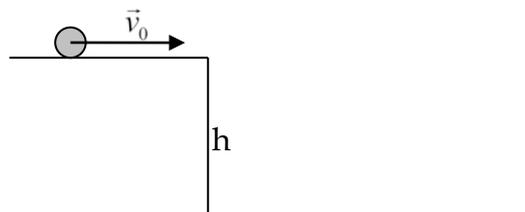
4) Determinare il momento d'inerzia di un'asta di densità di massa uniforme  $\lambda$ , massa  $M$  e lunghezza  $L$ , libera di ruotare attorno ad un asse passante per il suo punto di mezzo ed inclinato di un angolo  $\alpha$  rispetto alla direzione della sbarra stessa.

5) Commentare le proprietà dei sistemi meccanici rigidi. Dimostrare la formula del momento assiale della quantità di moto.

## Meccanica: problema

---

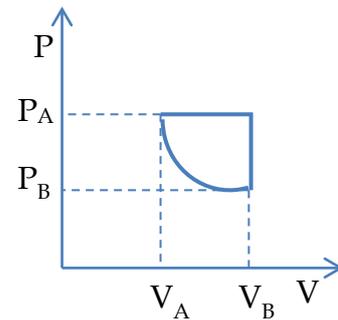
Determinare la relazione tra  $v_0$  ed  $h$  affinché il punto materiale raggiunga il suolo con una velocità inclinata di un angolo di  $30^\circ$  rispetto alla perpendicolare.



## Termodinamica

---

1) Un gas compie il ciclo di trasformazioni quasi statiche rappresentato in figura. Sapendo che  $P_A = 5 \text{ bar}$ ,  $P_B = 1 \text{ bar}$ ,  $V_A = 300 \text{ cm}^3$  ed il ramo curvilineo è una trasformazione isoterma, calcolare il lavoro eseguito dal gas nel ciclo.



2) Un cilindro chiuso da un pistone scorrevole con attriti trascurabili contiene  $n=3$  moli di gas perfetto monoatomico alla temperatura di  $t_1=30 \text{ }^\circ\text{C}$  in equilibrio con la pressione atmosferica esterna  $P_0=1 \text{ atm}$ . Successivamente il cilindro viene posto in contatto termico con un serbatoio di calore a temperatura  $t_2=300 \text{ }^\circ\text{C}$  fino al raggiungimento dell'equilibrio termico e sempre in equilibrio con la pressione atmosferica esterna. Calcolare le variazioni di entropia del gas e del serbatoio di calore.

3) Mostrare e commentare i passaggi che conducono dal teorema di Clausius alla introduzione del concetto di entropia ed al teorema dell'aumento dell'entropia nei sistemi termodinamici isolati.

## SOLUZIONI

### MECCANICA

1)

$$\vec{M}_T = -\frac{L}{2} \vec{i} \wedge F \vec{j} + \frac{L}{6} \vec{i} \wedge F \vec{j} = \frac{FL}{3} \vec{k}$$

2)

$$s_1 = \frac{1}{2} g t_1^2 \quad t_1 = \sqrt{\frac{2s_1}{g}} \quad t_1^* = \sqrt{\frac{2h}{g}}$$

$$s_2 = \frac{1}{2} g \sin \alpha t_2^2 \quad t_2 = \sqrt{\frac{2s_2}{g \sin \alpha}} \quad t_2^* = \sqrt{\frac{2L}{g \sin \alpha}} = \sqrt{\frac{2h}{g \sin^2 \alpha}}$$

$$t_2^* - t_1^* = \sqrt{\frac{2h}{g \sin^2 \alpha}} - \sqrt{\frac{2h}{g}} = \sqrt{\frac{2h}{g}} \left( \frac{1}{\sin \alpha} - 1 \right)$$

3)

Scrivendo la forza in termini dei componenti cartesiane si verifica che il rotazionale è nullo, e quindi il campo è conservativo. Il lavoro compiuto dalla forza, diretta radialmente, è nullo lungo la traiettoria circolare con centro in  $O$  lungo la quale, con raggio 2 nel piano  $xz$ , si sposta il punto di applicazione da  $A = (2,0,0)$  a  $A' = (0,0,2)$ . Resta da calcolare il lavoro compiuto per spostare il punto di applicazione da  $A'$  a  $B$ , che si riduce ad integrare lungo l'asse  $z$  (quindi con  $x$  e  $y$  nulle) ottenendo

$$\alpha \int_{0,2}^{0,01} (x^2 + y^2 + z^2)(xi + yj + zk) \cdot dzk \equiv \int_2^1 \alpha z^3 dz = \alpha \left[ \frac{z^4}{4} \right]_2^1 = -\frac{15}{4} \alpha.$$

4)

$$I_{\omega} = 2 \int_0^{L/2} (x \sin \alpha)^2 \lambda dx = 2\lambda \sin^2 \alpha \int_0^{L/2} x^2 dx = 2\lambda \sin^2 \alpha \frac{1}{3} \frac{L^3}{8} = \frac{1}{12} M \sin^2 \alpha L^2$$

Problema

$$y = h - \frac{1}{2} g t^2 \quad x = v_0 t \quad \vec{v} = (v_0, -gt)$$

il punto materiale tocca terra quando  $y=0$  ovvero  $t = \sqrt{2h/g}$  per cui la velocità al momento dell'impatto vale

$$\vec{v} = (v_0, -g \sqrt{\frac{2h}{g}}) = (v_0, -\sqrt{2gh})$$

affinché tale velocità abbia l'inclinazione richiesta si deve avere

$$\frac{v_0}{\sqrt{2gh}} = \frac{1}{\sqrt{3}} \quad \frac{v_0^2}{h} = \frac{2}{3} g$$

### TERMODINAMICA

1)

$$L_I = \int_{V_A}^{V_B} P dV = P_A \int_{V_A}^{V_B} dV = P_A (V_B - V_A)$$

$$L_{II} = 0$$

$$L_{III} = \int_{V_B}^{V_A} P dV = nRT \int_{V_B}^{V_A} \frac{dV}{V} = nRT \ln\left(\frac{V_A}{V_B}\right)$$

ma  $P_A V_A = nRT$  e  $P_B V_B = nRT$  da cui  $P_A V_A = P_B V_B$   $V_B = \frac{P_A}{P_B} V_A$

$$L_I = P_A (V_B - V_A) = P_A V_A \left(\frac{P_A}{P_B} - 1\right)$$

$$L_{III} = nRT \ln\left(\frac{V_A}{V_B}\right) = P_A V_A \ln\left(\frac{P_B}{P_A}\right)$$

$$\begin{aligned} L_I + L_{II} + L_{III} &= P_A V_A \left(\frac{P_A}{P_B} - 1\right) + P_A V_A \ln\left(\frac{P_B}{P_A}\right) = P_A V_A \left(\frac{P_A}{P_B} - \ln\left(\frac{P_A}{P_B}\right) - 1\right) = \\ &= 5 \times 10^5 \times 300 \times 10^{-6} \left(\frac{5}{1} - \ln\frac{5}{1} - 1\right) = 358.58 \text{ J} \end{aligned}$$

2)

$$\delta Q = dU + \delta L \quad \delta U = nC_V dT \quad \delta L = P dV = nRT \frac{dV}{V}$$

$$dS = \frac{\delta Q}{T} = nC_V \frac{dT}{T} + nR \frac{dV}{V}$$

$$(S_2 - S_1)_{gas} = nC_V \int_{T_1}^{T_2} \frac{dT}{T} + nR \int_{V_1}^{V_2} \frac{dV}{V} = nC_V \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + nR \ln\left(\frac{V_2}{V_1}\right)$$

ma  $P_1 V_1 = nRT_1$   $P_2 V_2 = nRT_2$   $\frac{V_2}{V_1} = \frac{P_1 T_2}{P_2 T_1} = \frac{T_2}{T_1}$  poichè  $P_1 = P_2$

$$\begin{aligned} (S_2 - S_1)_{gas} &= nC_V \int_{T_1}^{T_2} \frac{dT}{T} + nR \int_{V_1}^{V_2} \frac{dV}{V} = nC_V \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + nR \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) = n \frac{3}{2} R \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + nR \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) = n \frac{5}{2} R \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) = \\ &= 3 \times \frac{5}{2} \times 8.31 \times \ln\left(\frac{573.15}{303.15}\right) = 39.70 \text{ J / K} \end{aligned}$$

la frazione di calore scambiata dal gas vale

$dQ = nC_V dT + PdV = nC_V dT + nRdT$  poichè il gas scambia calore a pressione costante

$$Q_{gas} = n(C_V + R)(T_2 - T_1)$$

$$Q_{serbatoio} = -Q_{gas} = -n(C_V + R)(T_2 - T_1)$$

$$\begin{aligned}(S_2 - S_1)_{serbatoio} &= \frac{Q_{serbatoio}}{T_2} = -\frac{n(C_V + R)(T_2 - T_1)}{T_2} = -n\frac{5}{2}R\left(1 - \frac{T_1}{T_2}\right) = \\ &= -3 \times \frac{5}{2} \times 8.31 \times \left(1 - \frac{303.15}{573.15}\right) = -29.36 \text{ J / K}\end{aligned}$$