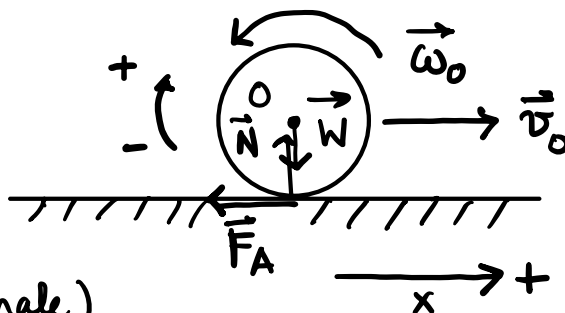


1

(a) Diagramma delle forze



Equazione del moto (I Cardinale)

$$\vec{F}_A + \vec{W} + \vec{N} = m\vec{a}$$

Proiezione lungo x : $-F_A = -\mu N = -\mu mg = ma$
 $\Rightarrow a = -\mu g$

Moto uniformemente vario ($a = \text{costante}$) $\Rightarrow v = v_0 + at = v_0 - \mu g t$

II Equazione cardinale del moto $\vec{L}_O^{\text{ext}} = I_O \vec{\alpha} \Rightarrow$

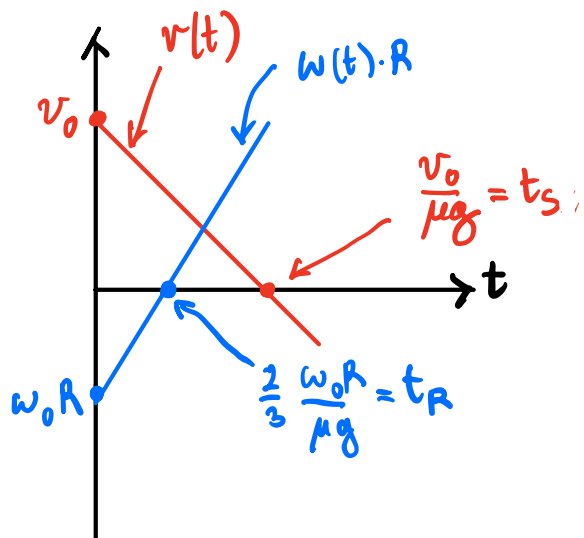
$$\Rightarrow I_O \alpha = F_A R, \quad I_O = m K_O^2, \quad K_O^2 = 2R^2/3 \quad (\text{guscio sferico})$$

$$\Rightarrow \alpha = \frac{F_A R}{m K_O^2} = \frac{\mu g R}{K_O^2} = \frac{3\mu g}{2R}$$

moto rotazionale uniformemente vario ($\alpha = \text{costante}$) \Rightarrow

$$\Rightarrow \omega = -\omega_0 + \alpha t = -\omega_0 + \frac{3\mu g}{2R} t$$

Leggi orarie di $v(t)$ e $\omega(t)$ (conviene graficare ωR):

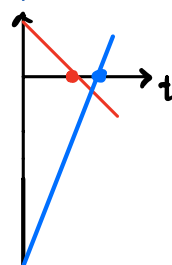
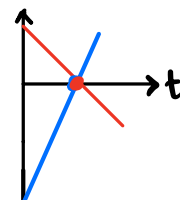
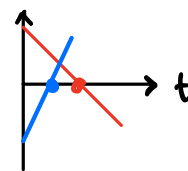


Si osservano i tre casi possibili

$$t_R < t_S \Rightarrow \frac{\omega_0 R}{v_0} < 3/2$$

$$t_R = t_S \Rightarrow \frac{\omega_0 R}{v_0} = 3/2$$

$$t_R > t_S \Rightarrow \frac{\omega_0 R}{v_0} > 3/2$$



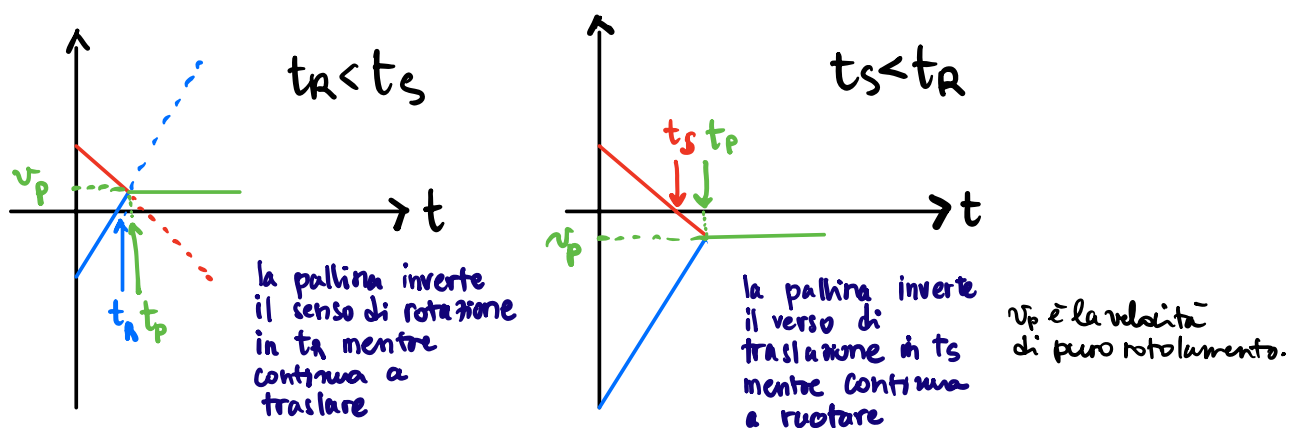
- (b) La divisione fra i due casi si ha proprio quando i due istanti di tempo nei quali si annullano le velocità v e ω sono gli stessi, per cui la relazione richiesta è

$$\frac{\omega_0 R}{v_0} = \frac{3}{2}$$

e, in corrispondenza, la pallina si ferma del tutto.

- (c) Conviene ridisegnare le leggi orarie nei due casi

$$\frac{\omega_0 R}{v_0} \geq \frac{3}{2} \quad \text{ovvero} \quad t_R \geq t_S :$$



t_p indica il tempo di puro rotolamento, ovvero quando

$$\omega(t_p) \cdot R = v(t_p) \Rightarrow -\omega_0 R + \frac{3}{2} \mu g t_p = v_0 - \mu g t_p$$

$$\Rightarrow t_p = \frac{2}{5} \frac{v_0 + \omega_0 R}{\mu g} \quad \text{e, in corrispondenza, la}$$

$$\text{velocità di puro rotolamento è } v(t_p) = v_p = \frac{3v_0 - 2\omega_0 R}{5}$$

(d) $v_0 = 0.6 \text{ m/s} > \frac{2}{3} \omega_0 R = 0.25 \text{ m/s} \Rightarrow t_R < t_S$

e $t_p = 0.1 \text{ s}$, $v_p = 0.21 \text{ m/s}$

(e) Si usa il teorema lavoro energia, $W_{A\text{TR}} = \Delta E_k = E_{kf} - E_{ki}$

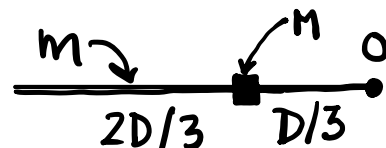
$$E_k = \frac{1}{2} m v^2 + \frac{1}{2} I \omega^2, \quad E_{ki} = \frac{1}{2} m \left[v_0^2 + \frac{2}{3} \omega_0^2 R^2 \right] \approx 6.1 \times 10^{-4} \text{ J}$$

$$E_{kf} = \frac{1}{2} m \left[v_p^2 + \frac{2}{3} v_p^2 \right] = \frac{5}{6} m v_p^2 \approx 10^{-4} \text{ J}$$

$$\Rightarrow W_{A\text{TR}} \approx -5.1 \times 10^{-4} \text{ J}$$

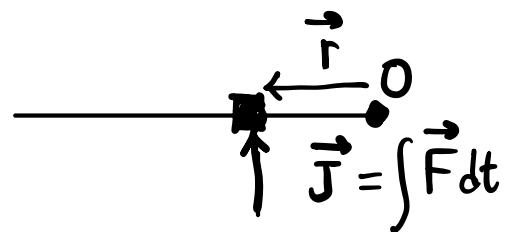
2

(a) Calcolo del momento di inerzia



$$I_0 = I_M + I_m = M\left(\frac{D}{3}\right)^2 + m\frac{D^2}{3} = \left(\frac{M}{3} + m\right)\frac{D^2}{3} = 3 \text{ kg m}^2$$

(b) Seconda equazione cardinale



$$\frac{d\vec{L}_0}{dt} = \vec{\tau}_0 = \vec{r} \times \vec{F} = \frac{D}{3} F \hat{k}$$

\hat{k} è il vettore entrante nel foglio (asse "z")

$$\Rightarrow \Delta \vec{L}_0 = \frac{D}{3} \hat{k} \int F dt = \frac{D}{3} J \hat{k} = \vec{L}_f$$

$$\Rightarrow \Delta \vec{L}_0 = \vec{L}_f = 1 \text{ kg} \frac{\text{m}^2}{\text{s}} \hat{k}$$

\vec{L}_f è il momento angolare che ha la porta subito dopo l'impulso

(c) L'effetto di \vec{J} è quello di fissare le condizioni iniziali del moto della porta ovvero la sua velocità angolare iniziale attorno all'asse z passante per O:

$$\text{dalla } \vec{L}_0 = I_0 \vec{\omega}, \text{ con } \vec{L}_0 = \vec{L}_f \Rightarrow \omega(t=0) = \frac{L_f}{I_0} = \frac{DJ}{\left(\frac{M}{3} + m\right)D^2}$$

$$\Rightarrow \omega(t=0) = \frac{1}{3} \text{ rad/s}$$

L'equazione di moto è fissata dalla seconda equazione cardinale che include l'azione del momento frenante $\vec{\tau}$:

$$\tau = -C\phi = \frac{dL_0}{dt} = I_0 \frac{d\omega}{dt} = I_0 \frac{d^2\phi}{dt^2}$$

$$\Rightarrow \frac{d^2\phi}{dt^2} = -\frac{C}{I_0} \phi, \text{ ossia l'equazione}$$

di un oscillatore armonico semplice con pulsazione

$$\Omega = \sqrt{\frac{C}{I_0}} = \frac{3}{D} \sqrt{\frac{C}{(M+3m)}} \approx 1.15 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$$

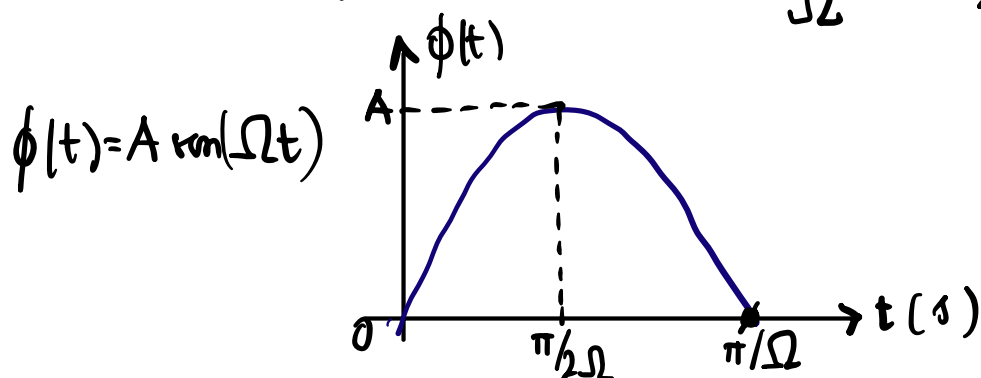
(d) la legge oraria si determina dalla soluzione generale

$$\phi(t) = A \sin(\Omega t + \beta)$$

con condizioni iniziali $\phi(0) = 0$ e $\dot{\phi}(0) = \omega(t=0)$

$$\Rightarrow 0 = \phi(0) = A \sin \beta \Rightarrow \beta = 0$$

$$\omega(t=0) = \Omega A \Rightarrow A = \frac{\omega(t=0)}{\Omega} = \frac{1/3 \text{ rad/s}}{1.15 \text{ rad/s}} = 0.29 \text{ (rad)}$$



(e) Proprio dal grafico si osserva che l'angolo massimo coincide con l'ampiezza A ,

$$\phi_{\max} = A = 0.29 \text{ (rad)}$$

e la porta si richiude quando $t_R = \pi/\Omega \cong 2.73 \text{ s}$

(f) L'energia è espressa come somma di quella cinetica e quella potenziale elastica della molla di richiamo,

$$E_K = \frac{1}{2} I_0 \omega^2, \quad E_P = \frac{1}{2} C \phi^2$$

per cui le grandezze si eguagliano nel tempo t_E tale che $\frac{1}{2} I_0 \Omega^2 A^2 \cos^2(\Omega t_E) = \frac{1}{2} C A^2 \sin^2(\Omega t_E)$;

$$\text{essendo } \frac{I_0 \Omega^2}{C} = 1 \Rightarrow \cos(\Omega t_E) = \sin(\Omega t_E)$$

$$\Rightarrow \Omega t_E = \frac{\pi}{4} \Rightarrow \phi_E = \phi(t_E) = \frac{A}{\sqrt{2}} \cong 0.21 \text{ rad.}$$

3

(a) Dall'equazione di stato dei gas ideali

$$V_1 = nRT_1 / p_1 \quad \text{con} \quad p_1 = 1.5 \text{ atm} = 1.52 \times 10^5 \text{ Pa}$$

$$T_1 = (7 + 273) \text{ K} = 280 \text{ K}$$

$$\Rightarrow V_1 = \frac{3 \text{ mol} \times 8.3 \frac{\text{J}}{\text{mol} \cdot \text{K}} \times 280 \text{ K}}{1.52 \times 10^5 \text{ Pa}} = 4.6 \times 10^{-2} \text{ m}^3 \quad (45.9 \text{ l})$$

la prima trasformazione è isoterma, per cui

$$p_2 = \frac{p_1 V_1}{V_2} = \frac{p_1}{3} = 0.5 \text{ atm} = 5.1 \times 10^4 \text{ Pa}$$

la seconda trasformazione è isocora, per cui

$$T_3 = T_2 \frac{p_3}{p_2} = \frac{T_2}{5} = \frac{T_1}{5} = 56 \text{ K} = -217^\circ \text{C}$$

(b) Nella trasformazione politropica è $PV^K = \text{costante}$

$$\Rightarrow p_3 V_3^K = p_1 V_1^K \Rightarrow \frac{p_3}{p_1} = \left(\frac{V_1}{V_3} \right)^K \Rightarrow$$

$$\Rightarrow K = \frac{\lg(p_3/p_1)}{\lg(V_1/V_3)} = \frac{\lg(15)}{\lg(3)} = 2.46$$

(c) Differenziando la $PV^K = \text{costante}$ $PdV = -\frac{1}{K} VdP$;

dall'equazione di stato $PV = nRT \Rightarrow PdV + VdP = nRdT$;

sostituendo: $PdV = nRdT / (1-K)$.

Calcolo del calore scambiato sulla politropica

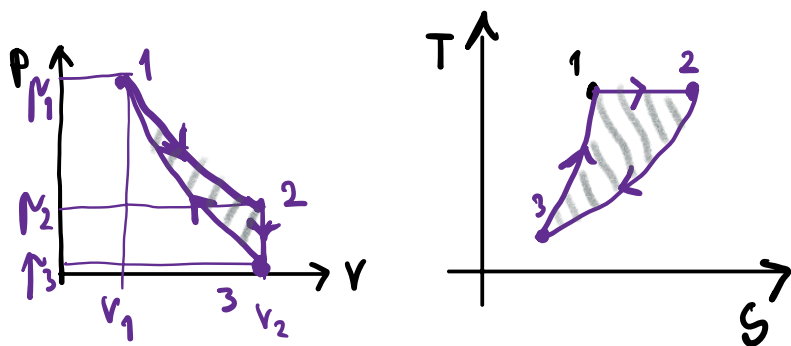
$$\delta Q = dU + \delta W = nc dT + PdV = n dT \left(c + \frac{R}{1-K} \right) =$$

$$= nR dT \left(\frac{5}{2} + \frac{1}{1-K} \right) = nc dT$$

$$\Rightarrow dS = \frac{\delta Q}{T} = nc \frac{dT}{T} \Rightarrow \Delta S_{31}^{\text{gas}} = nc \ln \frac{T_3}{T_1} = 72.9 \text{ J/K}$$

$$\Delta S_{31}^{\text{univ}} = 0 \text{ J/K}, \quad \Delta S_{31}^{\text{amb}} = -\Delta S_{31}^{\text{gas}} = -72.9 \text{ J/K}$$

(d)



NB: lungo l'isoterma (31)

$$\text{è } dS = n c dT/T \Rightarrow$$

$$T = T_i e^{\Delta S / nc}$$

(e) il calore specifico è tale che $\delta Q = n c dT$

per cui $c = R \left(\frac{5}{2} + \frac{1}{1-\kappa} \right) = 15.1 \text{ J/mol K}$

(f) Calcolo del lavoro nel ciclo: $W = W_{12} + W_{31}$;

$$W_{12} = n R T_1 \ln(V_2/V_1) = 7.7 \text{ KJ}$$

$$W_{31} = \int_3^1 P dV = \text{costante} \int_{V_3}^{V_1} V^{-\kappa} dV = \frac{1}{1-\kappa} [P_1 V_1 - P_3 V_3] =$$

$$= \frac{1}{1-\kappa} \left[P_1 V_1 - \frac{P_1}{15} \cdot 3V_1 \right] = \frac{P_1 V_1}{1-\kappa} \cdot \frac{4}{5} = \frac{n R T_1}{1-\kappa} \frac{4}{5} = -3.8 \text{ KJ}$$

$$\Rightarrow W = 3.9 \text{ KJ}$$

(g) In un ciclo $Q = W = 3.9 \text{ KJ}$

(h) Calori scambiati

$$Q_{12} = W_{12} = 7.7 \text{ KJ} > 0$$

$$Q_{23} = n c (T_3 - T_2) = -13.9 \text{ KJ} < 0$$

$$Q_{31} = n c (T_1 - T_3) = +10.1 \text{ KJ} > 0$$

$$\Rightarrow Q_{in} = Q_{12} + Q_{31} = 17.8 \text{ KJ} \Rightarrow \eta = \frac{W}{Q_{in}} = 0.22$$

Efficienza di Carnot: $\eta_c = 1 - \frac{T_3}{T_1} = 0.80 > \eta$