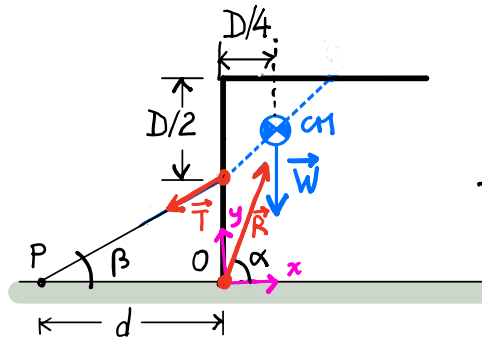


①

(a) condizioni di equilibrio iniziale

$$\begin{cases} \vec{T} + \vec{R} + \vec{W} = \vec{0} \\ \vec{\tau}_Q = \vec{0} \quad (\text{qualsiasi polo } Q). \end{cases}$$



$$|\vec{W}| = 2mg$$

$$T_y = T_x \tan \beta = T_x \cdot \frac{D}{2d}$$

Presso $Q \equiv O$, proiezioni su Oxy :

$$\begin{cases} R_y + T_y - 2mg = 0; & \tau_O = \frac{D}{2} T_x + \frac{D}{4} W = 0 \\ R_x + T_x = 0 \end{cases}$$

[$\frac{D}{4}$ è il braccio di \vec{W} rispetto a O].

$$\Rightarrow T_x = -\frac{W}{2} = -mg = -R_x, \quad R_y = -T_y + 2mg = -T_x \cdot \frac{D}{2d} + 2mg = mg \left(\frac{D}{2d} + 2 \right)$$

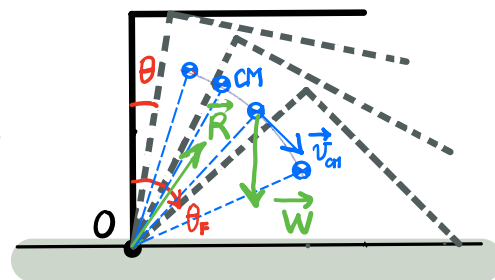
Per cui

$$T = mg \sqrt{1 + \frac{D^2}{4d^2}}, \quad R = mg \sqrt{1 + \left(2 + \frac{D}{2d} \right)^2}$$

e gli angoli sono tali che $\tan \beta = D/2d$, $\tan \alpha = 2 + D/2d$.

Il traliccio ruota liberamente attorno al perno O sotto l'azione non equilibrata del momento che il peso \vec{W} genera rispetto a O . Tutti i punti del sistema compiono un moto di rotazione non uniforme attorno all'asse fisso passante per O .

Siccome le due travi hanno la stessa lunghezza, il contatto con il suolo avviene come nel disegno quando $\theta_F = \pi/4$.



Anche il centro di massa

procederà di moto circolare

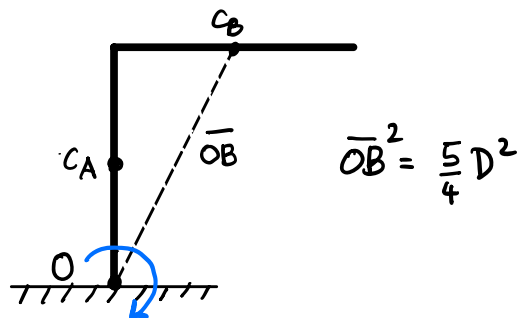
accelerato attorno a O . Il moto del traliccio sarà regolato dalle equazioni cardinali:

$$\begin{cases} \vec{R} + \vec{W} = (2m) \vec{a}_{cm} \\ \vec{\tau}_O = \vec{r}_{cm} \times \vec{W} = I_O \vec{\alpha} \end{cases}$$

in cui \vec{R} è la reazione in O incognita e $\vec{W} = (2m) \vec{g}$ è il peso costante.

(b) Calcolo del momento di inerzia

Si sommano i due momenti di inerzia delle travi (A e B, con centri C_A e C_B) rispetto il polo O:



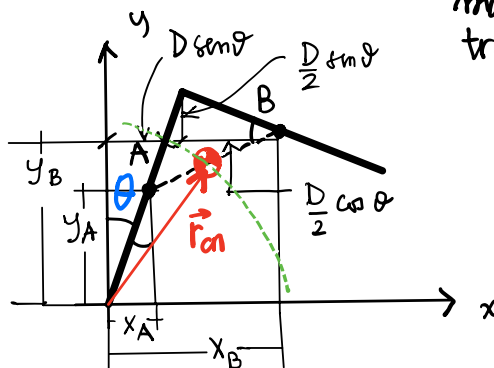
$$I_{A0} = \frac{mD^2}{3}; \quad I_{B0} = \frac{mD^2}{12} + m\overline{OB}^2 \quad (\text{per il teorema di Huygens-Steiner}).$$

$$\Rightarrow I_0 = I_{A0} + I_{B0} = \frac{mD^2}{3} + \frac{mD^2}{12} + \frac{5}{4}mD^2 = \frac{5}{3}mD^2 \quad \left(\text{oppure } I_0 = \frac{5}{6}MD^2 \text{ se } M = 2m \text{ è la massa totale del traliccio} \right).$$

(c) coordinate del CM in Oxy

$$x_A = \frac{D}{2} \sin \theta, \quad y_A = \frac{D}{2} \cos \theta$$

$$x_B = \frac{D}{2} (\cos \theta + 2 \sin \theta), \quad y_B = \frac{D}{2} (2 \cos \theta - \sin \theta)$$



$$\vec{r}_{cm} = \frac{\vec{r}_A + \vec{r}_B}{2} \Rightarrow \begin{cases} x_{cm} = \frac{x_A + x_B}{2} = \frac{D}{4} (3 \sin \theta + \cos \theta) \\ y_{cm} = \frac{y_A + y_B}{2} = \frac{D}{4} (3 \cos \theta - \sin \theta) \end{cases} \quad \underline{NB} \quad r_{cm} = \sqrt{x_{cm}^2 + y_{cm}^2} = D \sqrt{\frac{10}{4}}$$

che è il raggio della circonferenza che percorre il CM durante il moto.

(d) A partire dalla II equazione cardinale, $\vec{\tau}_0 = \vec{r}_{cm} \times \vec{W} = I_0 \vec{\alpha}$:

$$\vec{\tau}_0 = \vec{r}_{cm} \times \vec{W} = x_{cm} (2mg) \hat{k} = mg \cdot \frac{D}{2} (3 \sin \theta + \cos \theta) \hat{k} = I_0 \ddot{\theta} \hat{k} = \frac{5}{3} m D^2 \ddot{\theta} \hat{k}$$

$$\Rightarrow \ddot{\theta} = \frac{3}{10} \frac{g}{D} (3 \sin \theta + \cos \theta) = \frac{d\dot{\theta}}{dt} \quad \text{che si integra con la solita}$$

$$\text{tecnica: } \int_{\omega_i=0}^{\omega} \omega' d\omega' = \int_{\theta_i=0}^{\theta} \frac{3}{10} \frac{g}{D} (3 \sin \theta + \cos \theta) d\theta = \frac{3}{10} \frac{g}{D} (\sin \theta - 3 \cos \theta + 3) = \frac{\omega^2}{2}$$

$$\Rightarrow \omega = \omega(\theta) = \sqrt{\frac{3}{5} \frac{g}{D} (\sin \theta - 3 \cos \theta + 3)}$$

$$\text{e } v_{cm} = \omega r_{cm} = \omega \cdot \frac{D}{4} \sqrt{10} = \sqrt{\frac{3}{8} g D (\sin \theta - 3 \cos \theta + 3)}$$

Lo stesso risultato si ottiene equivalentemente con la conservazione della energia meccanica:

$$\Delta E_K = \frac{1}{2} I_0 \omega^2 = -\Delta U = -2mg \Delta y_{cm}, \quad \Delta y_{cm} = y_{cm} - y_{cm_i} = \frac{D}{4} (3 \cos \theta - \sin \theta - 3)$$

$$\Rightarrow \omega(\theta) \text{ come sopra.}$$

(e) Nel punto di contatto con il suolo $\theta = \theta_F = \pi/4$ per cui

$$\omega_F = \sqrt{\frac{3}{5} \frac{g}{D} (3 - \sqrt{2})}, \quad v_{cnF} = \sqrt{\frac{3}{8} g D (3 - \sqrt{2})}$$

e, con i valori numerici assegnati,

$$\omega_F = 1.53 \text{ rad/s}, \quad v_{cnF} = 4.83 \text{ m/s}$$

(f) Tutto dipende dall'equazione differenziale già ottenuta per

$$\omega = \frac{d\theta}{dt} = \sqrt{\frac{3}{5} \frac{g}{D} (\sin\theta - 3\cos\theta + 3)}$$

che è integrabile se si risolve

l'integrale $t = \int_{\theta_i}^{\theta} \frac{d\theta}{\sqrt{\frac{3}{5} \frac{g}{D} (\sin\theta - 3\cos\theta + 3)}}$ che però è ellittico e dunque non ha soluzione analitica.

(g) si utilizzano le componenti cartesiane della I equazione cardinale:

$$\begin{aligned} 2m \ddot{x}_{cn} &= R_x \\ 2m \ddot{y}_{cn} &= R_y - W = R_y - 2mg \end{aligned} \Rightarrow \begin{aligned} R_x &= 2m \ddot{x}_{cn} \\ R_y &= 2m (\ddot{y}_{cn} + g) \end{aligned}$$

Per ottenere le accelerazioni delle componenti del centro di massa basta svolgere le derivate temporali di x_{cn} e y_{cn} già ottenute:

$$\begin{aligned} \dot{x}_{cn} &= \frac{D}{4} (3\cos\theta - \sin\theta) \dot{\theta}, \quad \dot{y}_{cn} = -\frac{D}{4} (3\sin\theta + \cos\theta) \dot{\theta}; \\ \ddot{x}_{cn} &= \frac{D}{4} [-(3\sin\theta + \cos\theta) \dot{\theta}^2 + (3\cos\theta - \sin\theta) \ddot{\theta}]; \quad \ddot{y}_{cn} = -\frac{D}{4} [(3\cos\theta + \sin\theta) \dot{\theta}^2 + (3\sin\theta + \cos\theta) \ddot{\theta}] \end{aligned}$$

Queste espressioni vanno valutate all'angolo di impatto, $\theta = \theta_F = \pi/4$

$$\Rightarrow \ddot{x}_{cn}(\theta_F) = \frac{\sqrt{2}D}{4} (-2\omega_F^2 + \ddot{\theta}_F), \quad \ddot{y}_{cn}(\theta_F) = -\frac{\sqrt{2}D}{4} (\omega_F^2 + 2\ddot{\theta}_F)$$

e si usano i valori in $\theta = \theta_F$ per ω^2 e $\ddot{\theta}$ delle espressioni sopra ottenute:

$$\omega_F^2 = \frac{3}{5} \frac{g}{D} (3 - \sqrt{2}), \quad \ddot{\theta}_F = \frac{3\sqrt{2}}{5} \frac{g}{D}$$

$$\Rightarrow \ddot{x}_{cn}(\theta_F) = \frac{g}{10} (1 - \sqrt{2}), \quad \ddot{y}_{cn} = -\frac{3\sqrt{2}}{20} (3 + \sqrt{2})g$$

$$\Rightarrow R_x = \frac{g}{5} (1 - \sqrt{2}) mg, \quad R_y = \frac{14 - 9\sqrt{2}}{10} mg$$

numericamente
 $R_x = -731 \text{ N}, \quad R_y = 127 \text{ N}$

(2)

(a) all'equilibrio iniziale è $P_{Ai} = F_0/A$ (per definizione di pressione) e dunque

$$P_{Ai} = \frac{n_A R T_0}{V_{Ai}} = \frac{n_A R T_0}{A(L-x_0)} = \frac{F_0}{A} \Rightarrow T_0 = \frac{F_0}{n_A R} (L-x_0);$$

(b) ancora all'equilibrio, tenendo conto della forza che la molla esercita sul setto divisorio, eguagliando le forze rapportate all'area:

$$A P_{Ai} = A P_{Bi} - k(x_0 - l_0) \quad \left[\text{se } x_0 > l_0 \text{ la molla è dilata e "aiuta" la pressione in A} \right]$$

$$\Rightarrow \frac{n_A R T_0}{L-x_0} = \frac{n_B R T_0}{x_0} - k(x_0 - l_0)$$

$$\Rightarrow l_0 = x_0 - \frac{1}{k} R T_0 \left(\frac{n_B}{x_0} - \frac{n_A}{L-x_0} \right) = x_0 - \frac{F_0}{k} \left[\frac{n_B}{n_A} \left(\frac{L-x_0}{x_0} \right) - 1 \right]$$

(c) L'energia interna del gas aumenta grazie all'energia potenziale elastica rilasciata dalla molla secondo il bilancio

$$\Delta U = C_V (n_A + n_B) (T_f - T_0) = \frac{1}{2} k (x_0 - l_0)^2, \quad C_V = \frac{3}{2} R$$

$$\Rightarrow T_f = T_0 + \frac{k (x_0 - l_0)^2}{3R (n_A + n_B)}$$

(d) Il processo è irreversibile (si tratta di un'espansione libera dei due volumi iniziali dei gas). Basta quindi calcolare per i due gas le ΔS riferite a processi che reversibilmente li accompagnano dalle coordinate iniziali a quelle finali:

$$\Delta S_A = n_A C_V \ln \frac{T_f}{T_0} + n_A R \ln \frac{V_f}{V_{Ai}} = n_A R \left(\frac{3}{2} \ln \frac{T_f}{T_0} + \ln \frac{L}{L-x_0} \right);$$

$$\Delta S_B = n_B C_V \ln \frac{T_f}{T_0} + n_B R \ln \frac{V_f}{V_{Bi}} = n_B R \left(\frac{3}{2} \ln \frac{T_f}{T_0} + \ln \frac{L}{x_0} \right).$$

$$\Delta S_{univ} = \Delta S_A + \Delta S_B = (n_A + n_B) \cdot \frac{3}{2} R \cdot \ln \frac{T_f}{T_0} + R \left[n_A \ln \frac{L}{L-x_0} + n_B \ln \frac{L}{x_0} \right].$$

(e) valori numerici:

$$T_0 = 157.9 \text{ K}, \quad l_0 = 3.3 \text{ m}, \quad T_f = 165.1 \text{ K}$$

$$\Delta S_{univ} = 6.3 \text{ J/K}$$

3

(a) Si utilizza la legge di Fourier per la conduzione termica nella forma

$$|\dot{Q}| = k A \frac{\Delta T}{d} \text{ (watt)} \rightarrow |\dot{Q}| = \frac{|\dot{Q}|}{A} = \frac{\Delta T}{r} \text{ (} \frac{\text{watt}}{\text{m}^2} \text{)}$$

dove $r = \frac{d}{k}$ è la resistività termica per la singola lamina a facce piane e parallele di spessore d e conducibilità k .

Per più lamine « in serie » - cioè affiancate parallelamente tra di esse, la resistività è data da $r_{\text{TOT}} = \sum_i d_i/k_i$

Nel caso di N lamine uguali con conducibilità k_v (vetro) è

$$r_{\text{TOT}}^{(1)} = \frac{Nd}{k_v}; \quad \rightarrow \begin{array}{|c|c|c|c|c|} \hline v & v & v & \dots & v \\ \hline d & d & d & & d \\ \hline \end{array} \leftarrow$$

con 2 lamine di vetro con un'intercapedine di aria (k_A) di spessore $4d$ è

$$r_{\text{TOT}}^{(2)} = \frac{2d}{k_v} + \frac{4d}{k_A} = 2d \left(\frac{1}{k_v} + \frac{2}{k_A} \right) \quad \rightarrow \begin{array}{|c|c|c|} \hline v & A & v \\ \hline d & 4d & d \\ \hline \end{array} \leftarrow$$

$$\text{con } k_A = k_v/40 \Rightarrow r_{\text{TOT}}^{(2)} = 2d \left(\frac{1}{k_v} + \frac{80}{k_v} \right) = \frac{162d}{k_v}.$$

Quindi $r_{\text{TOT}}^{(2)} = r_{\text{TOT}}^{(1)}$ se $N = 162$ (ci vogliono 162 lastre di vetro per ottenere la stessa conducibilità del doppio vetro con aria).

(b) Il flusso stazionario di energia tra ambiente esterno e interno (due termostati) implica un flusso anche di entropia costante nel tempo perché c'è passaggio spontaneo di energia dal serbatoio più caldo a quello più freddo (la finestra non cambia il suo stato termodinamico per cui non contribuisce alla variazione di entropia):

$$\Delta S_{\text{univ}} = \frac{Q}{T_{\text{EXT}}} - \frac{Q}{T_{\text{INT}}} = Q \left(\frac{1}{T_{\text{EXT}}} - \frac{1}{T_{\text{INT}}} \right); \quad \text{qui } Q = \dot{Q} \Delta t \text{ dove } \Delta t \text{ è il tempo trascorso e } \dot{Q} \text{ è il flusso già calcolato:}$$

$$\begin{array}{|c|c|} \hline T_{\text{ext}} & T_{\text{int}} \\ \hline \leftarrow & \rightarrow \\ \hline \end{array} \quad \dot{Q} = \frac{-A(T_{\text{EXT}} - T_{\text{INT}})}{r_{\text{TOT}}} \Rightarrow \Delta S_{\text{univ}} = \frac{A \cdot \Delta t}{r_{\text{TOT}}} \frac{(T_{\text{INT}} - T_{\text{EXT}})^2}{T_{\text{INT}} T_{\text{EXT}}}$$

$$\text{con } r_{\text{TOT}} = \frac{162d}{k_v} \approx 0,32 \frac{\text{K} \cdot \text{m}^2}{\text{W}}, \quad A = 2 \text{ m}^2, \quad \Delta t = 24 \text{ h} \approx 3,8 \times 10^4 \text{ s}$$

$$\Rightarrow \Delta S_{\text{univ}} \approx 3,7 \times 10^3 \text{ J/K}$$