

PROBLEMA 6.49

## Un carrello in discesa \*\*

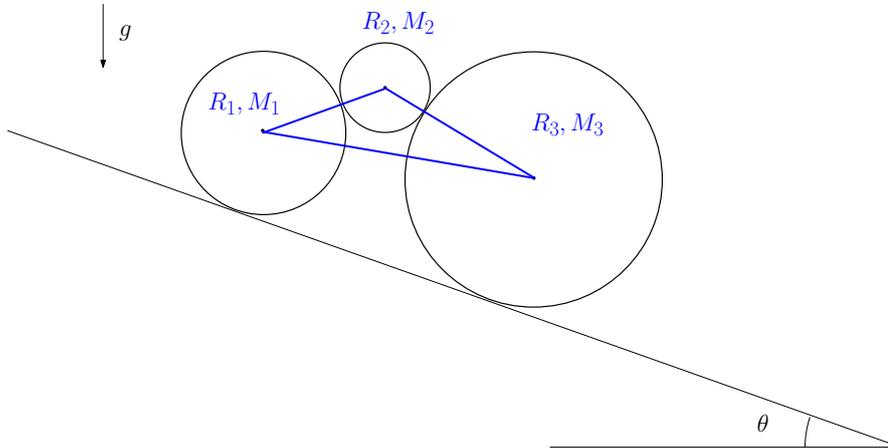


Figura 6.47.: Lo schema del carrello. I tre cilindri hanno massa  $M_1, M_2, M_3$  e raggi  $R_1, R_2, R_2$ .

Un carrello è costruito come in Figura 6.47 da tre cilindri uniti tra loro da tre barre rigide e prive di massa. I cilindri possono ruotare liberamente attorno al proprio asse. Si ha rotolamento puro sia nei punti di contatto tra i cilindri, sia nel contatto tra cilindri e piano.

Il carrello è appoggiato su un piano inclinato di un angolo  $\theta$  rispetto all'orizzontale, ed è immerso in un campo gravitazionale costante.

1. Il carrello può scendere lungo il piano per qualsiasi valore di  $R_1, R_2$  e  $R_3$ ?
2. Calcolare l'accelerazione del carrello.

## Soluzione

Se indichiamo con  $\omega_1, \omega_2$  e  $\omega_3$  le velocità angolari dei tre cilindri le condizioni di rotolamento puro sul piano inclinato danno

$$v_{cm} = -R_1\omega_1 \quad (6.49.1)$$

$$v_{cm} = -R_3\omega_3 \quad (6.49.2)$$

dove  $v_{cm}$  è la velocità del centro di massa del carrello, parallela al piano. Imponendo rotolamento puro anche nei punti di contatto tra i cilindri abbiamo inoltre

$$\omega_1 R_1 = -\omega_2 R_2 \quad (6.49.3)$$

$$\omega_3 R_3 = -\omega_2 R_2 \quad (6.49.4)$$

Abbiamo quattro condizioni per le quattro variabili  $v_{cm}$ ,  $\omega_1$ , e  $\omega_3$  che però non sono tutte indipendenti tra loro: ad esempio sottraendo membro a membro le Equazioni (6.49.1) e (6.49.2) oppure le Equazioni (6.49.3) e (6.49.4) otteniamo infatti lo stesso risultato. In conclusione è possibile esprimere tutte le velocità angolari in funzione della velocità  $v_{cm}$

$$\begin{aligned}\omega_1 &= -\frac{v_{cm}}{R_1} \\ \omega_2 &= \frac{v_{cm}}{R_2} \\ \omega_3 &= -\frac{v_{cm}}{R_3}\end{aligned}$$

ma quest'ultima può avere un valore arbitrario e quindi la discesa è possibile.

Un metodo veloce per calcolare l'accelerazione è scrivere l'energia del carrello. Abbiamo

$$E = \frac{1}{2}I_1\omega_1^2 + \frac{1}{2}I_2\omega_2^2 + \frac{1}{2}I_3\omega_3^2 + \frac{1}{2}(M_1 + M_2 + M_3)v_{cm}^2 + (M_1 + M_2 + M_3)gh \quad (6.49.5)$$

dove  $I_1 = M_1R_1^2/2$ ,  $I_2 = M_2R_2^2/2$  e  $I_3 = M_3R_3^2/2$  sono i momenti di inerzia dei cilindri rispetto ad un asse passante per il centro di massa. Possiamo anche scrivere

$$h = h_0 - s_{cm} \sin \theta$$

dove  $s_{cm}$  è lo spostamento del centro di massa rispetto alla posizione iniziale, che si trova ad una quota  $h_0$ . Chiaramente  $v_{cm} = \dot{s}_{cm}$ . Sostituendo abbiamo

$$E = \frac{1}{2} \frac{3}{2} (M_1 + M_2 + M_3) \dot{s}_{cm}^2 + (M_1 + M_2 + M_3) g (h_0 - s_{cm} \sin \theta) \quad (6.49.6)$$

e derivando rispetto al tempo

$$\frac{3}{2} (M_1 + M_2 + M_3) \dot{s}_{cm} \ddot{s}_{cm} - (M_1 + M_2 + M_3) g \dot{s}_{cm} \sin \theta = \dot{E} = 0 \quad (6.49.7)$$

da cui

$$\ddot{s}_{cm} = \frac{2}{3} g \sin \theta \quad (6.49.8)$$