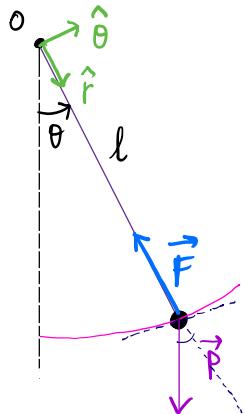




## Il pendolo "semplificato"

Studio dinamico di una massa puntiforme  $m$  trattornata da una fune ideale di lunghezza  $l$  in assenza di qualunque forma di attrito.



Il sistema viene schematizzato in termini di due forze: il peso  $\vec{P}$  della massa sospesa e la tensione  $\vec{F}$  della fune che ha la direzione del vincolo.

L'equazione del moto è dunque

$$\vec{F}_{\text{tot}} = \vec{P} + \vec{F} = m\vec{a}$$

Si adotta un sistema polare di coordinate (e versori)  $(\hat{r}, \hat{\theta})$ . Il sistema in concreto è completamente caratterizzato da un singolo grado di libertà cinemattico, ovvero l'angolo  $\theta$  individuato rispetto la direzione verticale.

Proiezione secondo  $(\hat{r}, \hat{\theta})$  dell'equazione del moto.

$$\vec{a} = a_r \hat{r} + a_\theta \hat{\theta} \quad \text{con} \quad a_r = -l\omega^2, \quad \omega = \frac{d\theta}{dt}$$

$$a_\theta = l\alpha, \quad \alpha = \frac{d\omega}{dt} = \frac{d^2\theta}{dt^2}$$

ottenute in precedenza.

$$\Rightarrow -ml\omega^2 = (\vec{P} + \vec{F}) \cdot \hat{r} = P \cos \theta - F = mg \cos \theta - F$$

$$ml \frac{d\omega}{dt} = (\vec{P} + \vec{F}) \cdot \hat{\theta} = -P \sin \theta = -mg \sin \theta$$

$$\Rightarrow \frac{d\omega}{dt} = -\frac{g}{l} \sin \theta ; \quad \left( \frac{d\theta}{dt} \right)^2 = -\frac{g}{l} \cos \theta + \frac{1}{ml} F$$

N.B.:  $\theta(t)$  [e dunque  $\omega = d\theta/dt$ ] sono incognite; anche la tensione  $F$  è incognita.

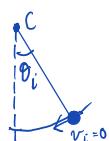
L'equazione  $\frac{d^2\theta}{dt^2} = -\frac{g}{l} \sin \theta$  è differenziale al II ordine nell'incognita  $\theta(t)$ , ma si può risolvere solo per piccole ampiezze della funzione  $\theta(t)$  perché se vale  $\sin \theta \approx \theta$  (per  $\theta$  "piccolo")

allora  $\frac{d^2\theta}{dt^2} \approx -\frac{g}{l} \theta$  che è l'equazione dell'oscillatore armico semplice nella variabile  $\theta(t)$  con pulsazione  $\omega_0 = \sqrt{g/l}$  e dunque periodo  $T = \frac{2\pi}{\omega_0} = 2\pi \sqrt{l/g}$ .

Soluzione per la legge oraria (piccole ampiezze)

$$\theta(t) = A \sin(\omega_0 t + \phi) \quad [\text{soluzione generale}]$$

NB<sub>1</sub>: i parametri  $A$  e  $\phi$  si determinano utilizzando condizioni iniziali del moto appropriate all'istante iniziale (per esempio a  $t=0$  il pendolo è lasciato libero da fermo a partire da un angolo iniziale  $\theta_i$ ).



La velocità del punto è tangenziale e si scrive

$$\vec{v} = v_0 \hat{\theta} = l \frac{d\theta}{dt} \hat{\theta} = l \omega \hat{\theta}$$

che con la soluzione per piccoli angoli diventa

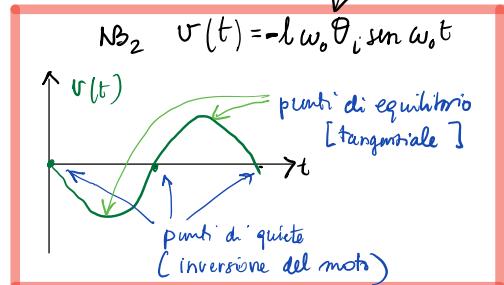
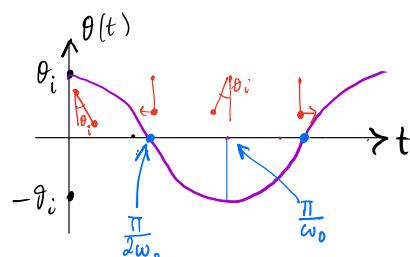
$$\omega = \frac{d\theta}{dt} = \omega_0 A \cos(\omega_0 t + \phi) \Rightarrow v = l \omega_0 A \cos(\omega_0 t + \phi).$$

Sappiamo inoltre che  $\theta_i = \theta(t=0) = A \sin \phi \Rightarrow \sin \phi = \theta_i / A$  e  $v(t=0) = l \omega_0 A \cos \phi = 0 \Rightarrow \phi = \pi/2$

$$\Rightarrow 1 = \theta_i / A \Leftrightarrow A = \theta_i \quad \text{e, in definitiva}$$

*Soluzione particolare*

$$\theta(t) = \theta_i \sin(\omega_0 t + \pi/2) = \theta_i \cos \omega_0 t$$



NB<sub>3</sub> Significato dell'approssimazione «per piccoli angoli»: dipende dalle cifre significative.

Per esempio:  $\theta = 4^\circ = 0,0698 \text{ rad} ; \sin 4^\circ = 0,0698 \Rightarrow \sin \theta = \theta$  entro 3 cifre significative  
 $\theta = 11^\circ = 0,1920 \text{ rad} ; \sin 11^\circ = 0,1908 \Rightarrow \sin \theta = \theta$  entro 2 cifre significative ma **NON** entro 3 cifre significative.

Nb<sub>4</sub> Determinazione della tensione della fune  $F$  in funzione della posizione  $\theta$  del punto

A partire dall'equazione di moto radiale

$$\left(\frac{d\theta}{dt}\right)^2 = -\frac{g}{l} \cos\theta + \frac{1}{m \cdot l} F$$

si ottiene

$$F = m l \left(\frac{d\theta}{dt}\right)^2 + mg \cos\theta = m l \omega^2 + mg \cos\theta.$$

Bisogna determinare la dipendenza della velocità angolare  $\omega$  dalla posizione.

Si utilizza ancora l'equazione trasversale di moto,  $\frac{d\omega}{dt} = -\frac{g}{l} \sin\theta$

SENZA APPROXIMAZIONI sull'ampiezza angolare.

$$\frac{d\omega}{dt} = -\frac{g}{l} \sin\theta$$

moltiplicare per  $dt$  entrambi i membri

$$\frac{d\omega}{dt} d\theta = -\frac{g}{l} \sin\theta d\theta$$

riscrivere

$$\omega d\omega = -\frac{g}{l} \sin\theta d\theta$$

integrale fra la posizione / velocità nell'istante iniziale e quella generica, cioè fra  $\theta_i, \omega_i$  e  $\theta, \omega$

$$\int \omega d\omega = \frac{\omega^2}{2} = -\frac{g}{l} \int_{\theta_i}^{\theta} \sin\theta d\theta$$

$$\omega^2 = \omega_i^2 + 2\frac{g}{l} (\omega\theta - \cos\theta)$$

per  $\omega_i=0$  (per esempio) si sostituisce nella precedente

$$F(\theta) = ml\omega^2 + mg \cos\theta$$

$$\omega(\theta) = \sqrt{\frac{2g}{l} (\cos\theta - \cos\theta_i) + \omega_i^2}$$

è l'andamento della velocità in funzione della posizione  $\theta$

$$F(\theta) = mg (3 \cos\theta - 2 \cos\theta_i)$$

Si osserva che la tensione è sempre maggiore del carico «statico»  $F_s = mg$ .

Nel punto più basso ( $\theta=0$ ) è  $F_0 = mg (3 - 2 \cos\theta_i)$ . Se, per esempio,  $\theta_i = \pi/2$ ,  $F_0 = 3mg$  [cioè «sobraccarico» per il moto circolare della massa].

Nb<sub>5</sub> Calcolo esplicito delle componenti radiale e trasversa dell'accelerazione:

$$a_r = -l\omega^2 = -2g (\cos\theta - \cos\theta_i);$$

$$a_\theta = l \frac{d\omega}{dt} = -g \sin\theta$$

ci si noti:

per  $\theta=\theta_i$   $a_r=0$

$$a_\theta = -g \sin\theta_i < 0$$

per  $\theta=0$   $a_r = -2g (1 - \cos\theta_i) < 0$

$$a_\theta = 0$$

