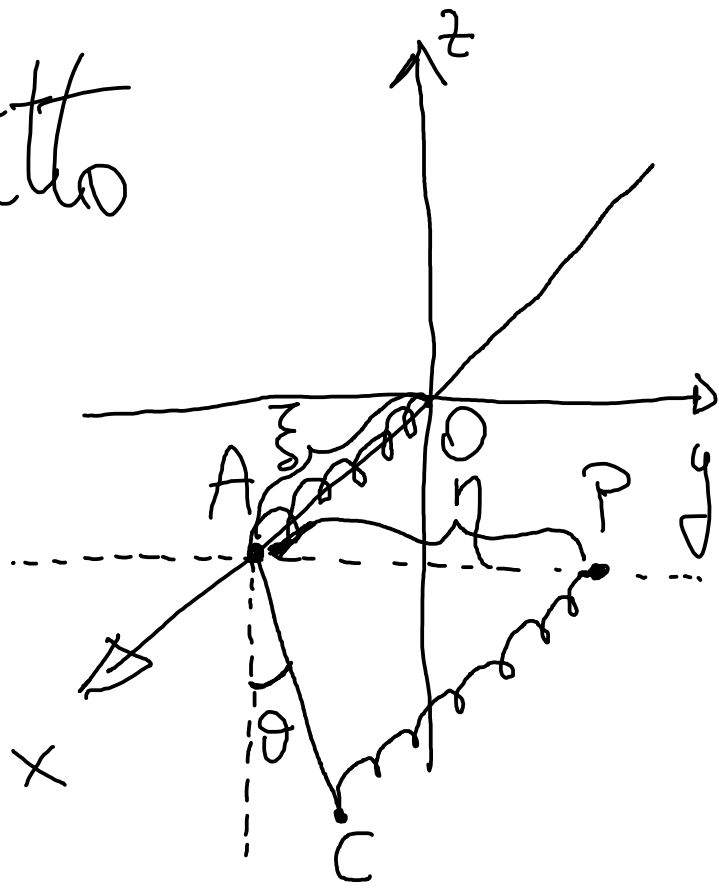


Appello scritto di FMI

luglio 2020



massa asta = M

lunghezza " = R ; massa $P = m$

$A \in$ asse x ; $P \in$ piano Oxy ; $x_A = x_P$.

$\vec{AC} \perp$ asse x .

Costante elastica molla tra A e O : k

" " " " C e P : k .

(1) lagrangiana e eq. di lagrange

Scegliamo come coordinate libere (o lagrangiane), le seguenti:

$$(\xi, \theta, \eta)$$

Così come in figura, cioè ξ è la x del vertice A (e quindi anche di P e di tutta l'asta), θ è l'angolo formato dall'asta con la verticale discendente, η è la y del punto P .

Scriviamo le coordinate cartesiane (in funzione di quelle libere) per alcuni p.ti interessanti del problema.

Coordinate di

$$A: (\xi, 0, 0) ; \quad C: (\xi, R \sin \theta, R \cos \theta)$$

$$B (= \text{baricentro dell'asta}): (\xi, \frac{R \sin \theta}{2}, \frac{R \cos \theta}{2})$$

$$P: (\xi, \eta, 0) -$$

Procediamo con il calcolo dell'energia cinetica. Dopo aver notato che tutti i punti dell'asta hanno una componente lungo l'asse x della velocità che è ortogonale a quella dovuta alla rotazione, allora

possiamo scrivere

$$T = \frac{1}{2} M \dot{\xi}^2 + \frac{1}{2} \frac{MR^2}{3} \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m (\dot{\xi}^2 + \dot{\eta}^2),$$

dove, ovviamente, abbiamo sfruttato che l'inerzia dell'asta è $\frac{MR^2}{3}$ e che $\underline{V}_P \cdot \underline{V}_P = \dot{\xi}^2 + \dot{\eta}^2$.

Passiamo ora al calcolo dell'energia potenziale che è costituita da 3 addendi:

$$U = M g z_B + \frac{1}{2} k x_A^2 + \frac{1}{2} k \overline{CP}^2,$$

quindi può essere iscritta come segue in funzione delle coordinate

libere:

$$U = -Mg \frac{R}{2} \cos \vartheta + \frac{1}{2} k \xi^2 + \frac{1}{2} k (\eta^2 - 2R\eta \sin \vartheta),$$

dove abbiamo utilizzato la relazione

$$\begin{aligned} \overline{CP}^2 &= (R \sin \vartheta - \eta)^2 + R^2 \cos^2 \vartheta = \\ &= R^2 - 2R\eta \sin \vartheta + \eta^2 \end{aligned}$$

e abbiamo messo una costante additiva

Di conseguenza, la lagrangiana assume la forma seguente:

$$\begin{aligned} L(\xi, \vartheta, \eta, \dot{\xi}, \dot{\vartheta}, \dot{\eta}) &= \frac{1}{2} (M+m) \dot{\xi}^2 + \frac{MR^2}{6} \dot{\vartheta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{\eta}^2 \\ &+ Mg \frac{R}{2} \cos \vartheta - \frac{1}{2} k \xi^2 - \frac{1}{2} k (\eta^2 - 2R\eta \sin \vartheta). \end{aligned}$$

Possiamo ora scrivere le eq. di Lagrange

$$\begin{cases} \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\xi}} - \frac{\partial L}{\partial \xi} = (1+u)\ddot{\xi} + k\xi = 0 \\ \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial L}{\partial \theta} = \frac{1}{3} R^2 \ddot{\theta} + \frac{1}{2} \rho R \sin \theta - k R \cos \theta = 0 \\ \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\eta}} - \frac{\partial L}{\partial \eta} = u \ddot{\eta} + k(\eta - R \sin \theta) = 0 \end{cases}$$

(2) Determinare i p.t. di equilibrio
e discutere la stabilità.

Dobbiamo risolvere il sistema

$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial \xi} = k\xi = 0 & \frac{\partial U}{\partial \theta} = \frac{1}{2} \rho R \sin \theta - k R \cos \theta = 0 \\ \frac{\partial U}{\partial \eta} = k(\eta - R \sin \theta) = 0 \end{cases}$$

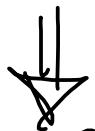
$$\text{Da } \frac{\partial U}{\partial \xi} = 0 \Rightarrow \xi = 0.$$

$$\text{Da } \frac{\partial U}{\partial \eta} = 0 \Rightarrow \eta = R \sin \vartheta.$$

Da quest'ultima e dalla 2^a eq. ($\frac{\partial U}{\partial \vartheta} = 0$)

$$\text{segue: } k R^2 \sin \vartheta \left(\cos \vartheta - \frac{\eta_0}{2kR} \right) = 0$$

$$\sin \vartheta = 0$$



$$\vartheta = 0, \pi$$

$$\cos \vartheta = \frac{\eta_0}{2kR}$$



$$\vartheta = \pm \beta$$

$$\text{con } \beta = \arccos\left(\frac{\eta_0}{2kR}\right),$$

Riassumendo, abbiamo come sol. dei punti che $\eta_0/(2kR) \leq 1$.

$$\text{cio } (\xi, \vartheta, \eta) \in \{(0, 0, 0), (0, \pi, 0), (0, \pm \beta, \pm R \sin \beta)\}$$

dove l'ultima coppia di soluzioni esiste sse $\frac{M_0}{2kR} \leq 1$.

Per discutere la stabilità in varie casi, calcoliamo

$$\text{Hess } U = \begin{pmatrix} k & 0 & 0 \\ 0 & M_0 R \cos \vartheta + k R \sin \vartheta & -k R \cos \vartheta \\ 0 & -k R \cos \vartheta & k \end{pmatrix}$$

- Caso $(\xi, \vartheta, \eta) = (0, 0, 0)$

$$\text{Hess } U \Big|_{\substack{\xi=0 \\ \vartheta=0 \\ \eta=0}} = \begin{pmatrix} k & 0 & 0 \\ 0 & M_0 R/2 & -k R \\ 0 & -k R & k \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow \det = k^2 R \left(\frac{\eta_f}{2} - k R \right) > 0 \text{ sse}$$

$$\frac{\eta_f}{2kR} > 1 -$$

• Sottocaso $\eta_f / (2kR) > 1$

Siccome il determinante è positivo e l'autovalore (k) è evidente ed è positivo, basta concentrarsi sul minore 2×2 in basso a destra. Siccome gli el. diag. sono tutti positivi, allora

$$\Rightarrow 3 \text{ autoval. pos.} \Rightarrow \text{STABILE.}$$

• Sottocaso $\eta_f / (2kR) = 1$

$$\Rightarrow \det = 0, \text{ procedendo come prima,}$$

$\Rightarrow$ 2 autoval. pos. e 1 nullo

$\Rightarrow$ serve un SUPPL. di NDAG/NT

• Sottocaso $\frac{M_0}{2kR} < 1$

$\Rightarrow \det < 0 \Rightarrow$ 2 autoval. pos.
e 1 neg. $\Rightarrow$ INSTABILE.

- Caso $(\xi, \theta, \eta) = (0, \pi, 0)$

$$\text{Hess } U \Big|_{\substack{\xi=0 \\ \theta=\pi \\ \eta=0}} \approx \begin{pmatrix} k & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{M_0 R}{2} & kR \\ 0 & kR & k \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow \det = -k^2 R \left(\frac{M_0}{2} + kR \right) < 0$$

Ne segue che c'è sempre un autovel.
neg. $\Rightarrow$ INSTABILE

- Caso $(\xi, \theta, \eta) = (0, \pm\beta, \pm R \sin\beta)$

$$\text{Hess } U \Big|_{\substack{\xi=0 \\ \theta=\pm\beta \\ \eta=\pm R \sin\beta}} = \begin{pmatrix} k & 0 & 0 \\ 0 & \frac{1}{2} R \cos\beta + k R^2 \sin^2\beta & -k R \cos\beta \\ 0 & -k R \cos\beta & k \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow \det = k \left(\frac{1}{2} R \cos\beta + k R^2 \sin^2\beta - 2k R^2 \sin^2\beta \right)$$

$$= k R^2 \left(-\frac{1}{2} \frac{\cos\beta}{R} + 1 \right)$$

• Sottocaso $\frac{1}{2} R \cos\beta < R$

$\Rightarrow \det > 0$; siccome 1 autovelore è in

evidenza (ed è positivo), possiamo concentrarci sul minore 2×2 in basso a destra che è sicuramente associato a una forma quadratica definita positiva, perché il suo sotto-determinante è positivo e un elemento diagonale (cioè k_2) è sicuramente positivo.

• Sotto caso $\frac{n_f}{2k_R} = 1$

$\Rightarrow \det = 0$, procedendo come prima,

$\Rightarrow$ 2 autoval. pos. e 1 nullo

$\Rightarrow$ serve SUPPL. di /NDA G/NE.

• Sottocaso $\frac{\eta_0}{2k_1 R} > 1$

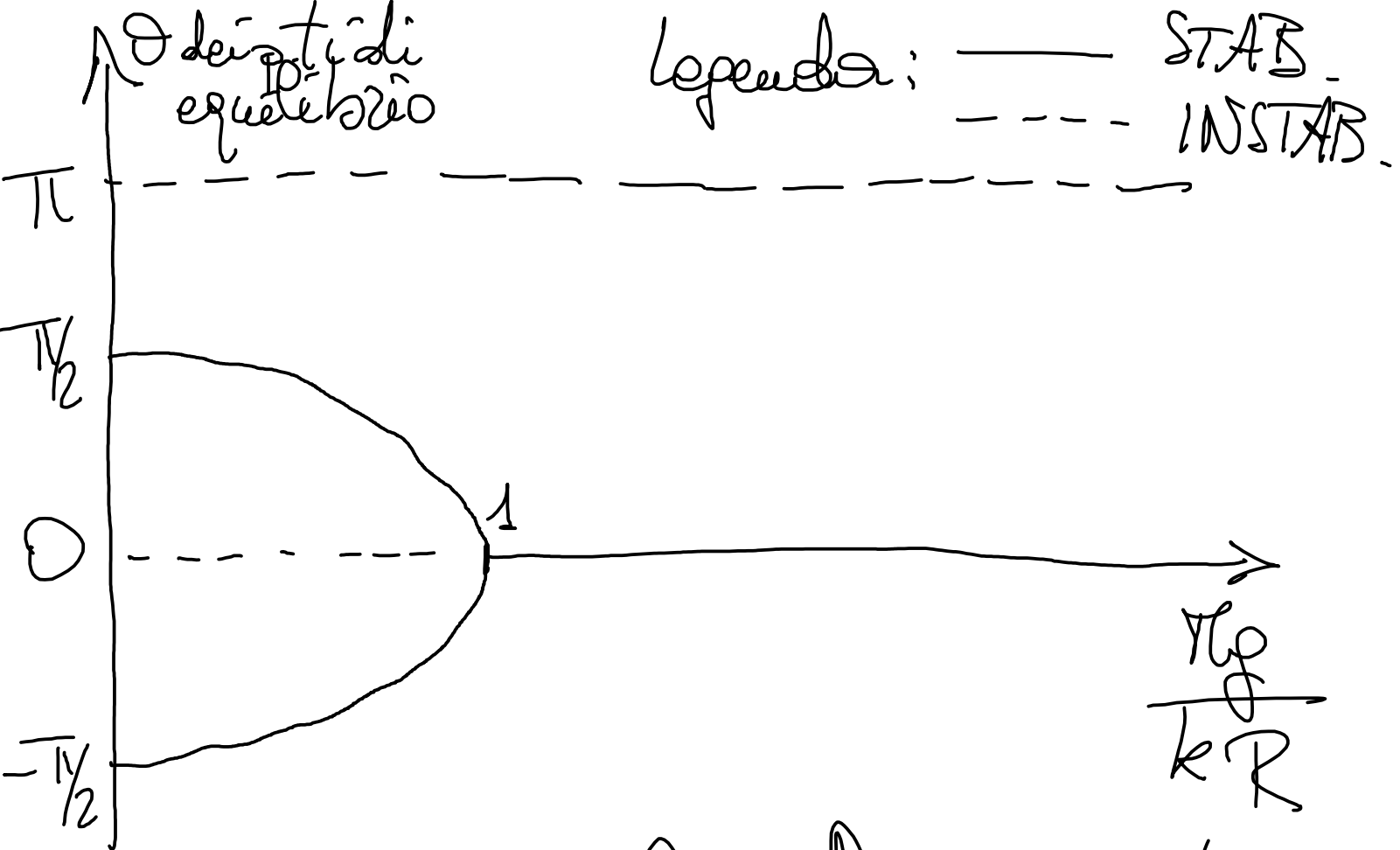
NON è da considerare, perché
in questa situazione 3 p.t. di equilibrio.

Cominciamo ora dei sottocasi
basati in espeso, cioè

$$(\xi, \theta, \eta) = (0, 0, 0) \text{ oppure } (0, \pm \beta \pm R \sin \beta)$$

$$\text{con } \beta = \arccos\left(\frac{\eta_0}{2k_1 R}\right) = 0 \text{ poiché } \frac{\eta_0}{2k_1 R} = 1,$$

portanto, questi 3 p.t. sono coincidenti
in $(0, 0, 0)$ - la situazione è riassun-
ta nel seguente grafico:



Riconosciamo la classica situazione di biforcazione a forchetta di un p.to di equilibrio stabile, questo ci porta a congetturare che $(0, 0, 0)$ sia un p.to di equilibrio stabile.

Verifichiamo questa congettura.

Osserviamo che

$$\frac{\partial U}{\partial \eta}(0, \vartheta, 2R) > kR \quad \forall \vartheta \in \overline{\Pi}$$

$$\text{e } \frac{\partial U}{\partial \eta}(0, \vartheta, -2R) < -kR \quad \forall \vartheta \in \overline{\Pi},$$

quindi nessun p.to alla frontiera
dell'insieme compatto

$$S = \{(\xi, \vartheta, \eta) : \xi \geq 0, \vartheta \in [-\pi, \pi], \eta \in [-R, R]\}$$

può essere di minimo, allora il
p.to di minimo è all'interno di S ,
quindi deve essere in un p.to'

stazionario, cioè in $(0,0,0)$
oppure in $(0,\pi,0)$ che però
sappiamo essere un p.to di
sella $\Rightarrow (0,0,0)$ è un p.to
di minimo ed è STABILE per
il th. di Lagrange-Dirichlet.

(3) Si consideri ora il sistema
introdottosi con un ulteriore
vincolo in modo t.c. Principale
con la proiezione di C sul piano
orizzontale.

(3A) Si scrivano la Hamiltoniana e le eq. di Hamilton.

(3B) Si determinino le costanti del moto e si risolvano le eq. del moto per quadrature.

(3C) Si determinino le condizioni iniziali e le relazioni tra i parametri che devono essere soddisfatte affinché il moto sia sempre nel piano Oyz e sia periodico in modo che l'asta stia sempre sotto al piano orizzontale Oxy , con

orbite di librazione comprese tra
un minimo di 30° (rispetto alla verti-
cale discendente) e un massimo
di 60° (sempre rispetto alla verticale
discendente).

Il nuovo vincolo impone quindi
che $\eta = R \sin \theta$, allora
la lagrangiana del nuovo sistema
sarà

$$\mathcal{L}(\xi, \theta, \dot{\xi}, \dot{\theta}) = \mathcal{L}(\xi, \theta, \eta = R \sin \theta, \dot{\xi}, \dot{\theta}, R \dot{\theta} \cos \theta = \dot{\eta}) =$$

$$= \frac{1}{2}(\eta + m) \dot{\xi}^2 + \frac{\eta R^2 \dot{\theta}^2}{6} + \frac{1}{2} \mu R^2 \dot{\theta}^2 \sin^2 \theta$$

$$+ \eta g \frac{R}{2} \cos \theta - \frac{1}{2} k \xi^2 + \frac{1}{2} k R^2 \sin^2 \theta,$$

da cui segue che i momenti coniugati sono $P_{\xi} = \frac{\partial L}{\partial \dot{\xi}} = (\eta + m) \dot{\xi}$, $P_{\theta} = \left(\frac{\eta}{3} + m \sin^2 \theta \right) R^2 \dot{\theta}$,

quindi possiamo scrivere la hamiltoniana $H(P_{\xi}, P_{\theta}, \xi, \theta) = P_{\xi} \dot{\xi} + P_{\theta} \dot{\theta} - L \Big|_{\substack{\dot{\xi} = P_{\xi}/(\eta + m) \\ \dot{\theta} = P_{\theta}/\mu(\theta)}}$

$$= \frac{1}{2} \frac{P_{\xi}^2}{\eta + m} + \frac{1}{2} \frac{P_{\theta}^2}{\mu(\theta)} - \eta g \frac{R}{2} \cos \theta + \frac{1}{2} k \xi^2 - \frac{k R^2 \sin^2 \theta}{2}.$$

Le eq. di Hamilton saranno allora

$$\begin{cases} \dot{P}_{\xi} = -k \xi & \dot{\xi} = P_{\xi}/(\eta + m) \\ \dot{P}_{\theta} = \frac{2\mu R^2 \sin \theta \cos \theta}{(\mu(\theta))^2} - \eta g \frac{R}{2} \sin \theta + k R^2 \sin \theta \cos \theta & \dot{\theta} = P_{\theta}/\mu(\theta) \end{cases}$$

Si osserva facilmente che le eq. di Hamilton sono disaccoppiate, cioè quelle sulla prima zipa sono prodotte dalla Hamiltoniana

$$H_1(\vec{p}_1, \vec{z}) = \frac{1}{2} \frac{\vec{p}_1^2}{m+m} + \frac{k}{2} \vec{z}^2,$$

mentre quelle sulla seconda zipa discendono dalla Hamiltoniana

$$H_2(\vec{p}_2, \vartheta) = \frac{1}{2} \frac{\vec{p}_2^2}{\mu(\vartheta)} - \frac{\mu_g R \cos \vartheta}{2} - \frac{k R \sin^2 \vartheta}{2}$$

Si come ogni Hamiltoniana è costante del moto, ne segue che abbiamo le due seguenti costanti del moto:

$$\frac{1}{2} \frac{P_{\xi}^2}{M+m} + \frac{1}{2} k \xi^2 = E_{\xi}$$

$$e \quad \frac{1}{2} \frac{P_{\theta}^2}{\mu(\theta)} - \frac{MgR \cos \theta}{2} - \frac{k_2 R \sin^2 \theta}{2} = E_{\theta}.$$

La prima coppia di eq. di Hamilton, dopo aver effettuato la sostituzione $P_{\xi} = (M+m)\dot{\xi}$ è riassunta dalla seguente eq. (di Newton): $(M+m)\ddot{\xi} = -k\xi$, che è evidentemente quella dell'oscillatore armonico $\Rightarrow \xi(t) = A \cos\left(\sqrt{\frac{k}{M+m}} t + \varphi\right)$ con A e φ costanti di integrazione che

dipendono dalle cond. iniz.

$$\Rightarrow \rho_{\xi}(t) = (1+u)^{\frac{1}{2}} = -\sqrt{(1+u)k} \operatorname{Asin}\left(\sqrt{\frac{k}{1+u}} t + \varphi\right)$$

Inoltre, se procediamo con la sostituzione $\rho_{\theta} = \mu(\theta) \dot{\theta}$, abbiamo che

$$\frac{1}{2} \mu(\theta) \dot{\theta}^2 + U(\theta) = E_{\theta},$$

dato la nostra energia potenziale di questo problema meccanico 1D è

$$U(\theta) = -\frac{1}{2} \mu g R \cos \theta - \frac{k}{2} R^2 \sin^2 \theta.$$

La soluzione per quadratura del suddetto problema è ben nota

$$t - t_0 = \pm \int_{\theta_0}^{\theta} \frac{d\psi}{\sqrt{2 \cdot (E_{\theta} - U(\psi)) / \mu(\psi)}}$$

Ovviamente, dopo aver determinato (per integrazione e inversione di funzione) la legge del moto

$$t \mapsto \vartheta(t) \Rightarrow p_{\vartheta} = \mu(\vartheta) \dot{\vartheta}$$

è l'eq. che fornisce $t \mapsto p_{\vartheta}(t)$.

Affinché il moto si svolga nel piano verticale Oyz , deve

essere $\xi(t) = 0 \Rightarrow \dot{\xi}(t) = 0$, quindi

$\xi(0) = \dot{\xi}(0) = 0$, quindi inizialmente

A sta nell'origine con velocità orizzontale nulla.

Inoltre, affinché il moto sia periodico di librazione tra $\vartheta_- = \pi/6$ e $\vartheta_+ = \pi/3$,

deve essere soddisfatta la seguente relazione tra le barriere di potenziale:

$$U(\theta_-) = U(\theta_+) = E_0,$$

cioè

$$E_0 = -\frac{M_p R}{\sqrt{2}} \frac{\sqrt{3}}{2} - k \frac{R^2}{8} = -\frac{M_p R}{\sqrt{4}} - k \frac{R^2}{8} \cdot 3$$

$$\Rightarrow \frac{k R^2}{4} = \frac{M_p R}{\sqrt{4}} (\sqrt{3} - 1)$$

$$\Rightarrow \frac{M_p}{k R} = \frac{1}{\sqrt{3} - 1} \Leftrightarrow k R = (\sqrt{3} - 1) M_p.$$

Quest'ultima è la relazione che deve essere soddisfatta tra i parametri, mentre le cond. int. devono essere t.c.

$$E_\theta = \frac{\mu_0 R}{\delta} \left(-\frac{\sqrt{3}}{4} - \frac{\sqrt{3}}{8} + \frac{1}{8} \right) =$$

$$= -\frac{\mu_0 R}{\delta} (3\sqrt{3} - 1), \text{ oppure}$$

più semplicemente, si può
imporre $\vartheta(0) = \frac{\pi}{6}$, $\dot{\vartheta}(0) = 0 \Leftrightarrow \Delta\vartheta(0) = 0$.