

Scritto di meccanica razionale 2 del 24.02.2004

Esercizio 1

Un punto materiale di massa unitaria è vincolato a restare nel piano orizzontale Oxy di una terna cartesiana ortogonale $Oxyz$. Sul punto agisce un campo di forze posizionali conservative di potenziale:

$$\mathcal{U}(x, y) = xy - \frac{x^2}{2} + \frac{y^3}{3}, \quad (x, y) \in \mathbb{R}^2.$$

Nell'ipotesi che il piano sia liscio, determinare:

- (a) gli equilibri stabili del sistema;
- (b) l'equazione delle piccole oscillazioni nell'intorno di una configurazione di equilibrio stabile a scelta;
- (c) le frequenze normali delle piccole oscillazioni di cui al punto precedente;
- (d) i modi normali di oscillazione corrispondenti.

Esercizio 2

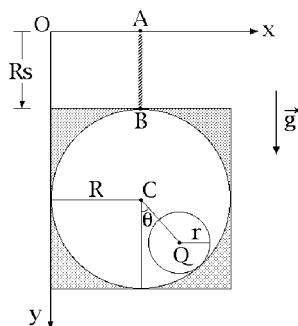
Un sistema rigido con punto fisso $C(0, 1, -1)$ è posto in una certa configurazione \mathbb{S} e soggetto alle forze attive seguenti:

- $\vec{F}_1 = \hat{e}_2 - 3\hat{e}_3$ applicata nel punto $P_1(-1, 2, 0)$ del sistema;
- $\vec{F}_2 = -4\hat{e}_1 + \beta\hat{e}_2 + \hat{e}_3$ applicata in $P_2(1, 0, -2)$, essendo $\beta \in \mathbb{R}$ una costante.

Si determini la costante $\beta \in \mathbb{R}$ in modo che la configurazione \mathbb{S} sia di equilibrio per il sistema.

Esercizio 3

Una lamina quadrata di lato $2R$, nella quale è praticato un foro circolare concentrico di raggio R , ha massa M ed è vincolata a scorrere nel piano Oxy di una terna cartesiana ortogonale $Oxyz$, mantenendosi al di sotto del piano orizzontale Oxz e con un lato lungo l'asse verticale Oy . Il punto medio B del lato superiore è collegato alla sua proiezione ortogonale fissa A sull'asse Ox mediante una molla ideale di costante elastica k . Lungo il bordo interno del foro circolare un disco omogeneo di centro Q , raggio $r < R$ e massa m , è vincolato a rotolare senza strisciare, giacendo sempre in Oxy . I vincoli si assumono ideali.



Usando le variabili adimensionali s e θ illustrate in figura come parametri lagrangiani, determinare del sistema:

- (a) l'espressione dell'energia cinetica;
- (b) gli equilibri ordinari e di confine;
- (c) la stabilità degli equilibri ordinari;
- (d) le equazioni pure del moto;
- (e) un integrale primo.

Soluzione dell'esercizio 1

Il campo di forze posizionali conservative associato al potenziale

$$\mathcal{U}(x, y) = xy - \frac{1}{2}x^2 + \frac{1}{3}y^3, \quad (x, y) \in \mathbb{R}^2$$

si scrive:

$$\vec{F}(x, y) = (y - x) \hat{e}_1 + (x + y^2) \hat{e}_2, \quad (x, y) \in \mathbb{R}^2.$$

(a) Equilibri stabili

Le posizioni di equilibrio sono quelle per cui $\vec{F}(x, y) = 0$ (o, equivalentemente, i punti critici del potenziale $\mathcal{U}(x, y)$), e dunque sono soluzioni del sistema di equazioni

$$\begin{cases} \frac{\partial}{\partial x} \mathcal{U}(x, y) = y - x = 0 \\ \frac{\partial}{\partial y} \mathcal{U}(x, y) = x + y^2 = 0. \end{cases}$$

Dalla prima equazione deduciamo $x = y$ e sostituendo tale relazione nella seconda otteniamo $x + x^2 = 0$, ovvero $x = 0$ e $x = -1$. Abbiamo dunque due configurazioni di equilibrio:

$$(x = 0, y = 0), \quad (x = -1, y = -1).$$

Dato che le sollecitazioni attive applicate al sistema hanno carattere posizionale e conservativo, le proprietà di stabilità degli equilibri possono essere analizzate facendo ricorso ai teoremi classici di Lagrange-Dirichlet e di inversione parziale. Valutiamo dunque le derivate parziali seconde del potenziale:

$$\mathcal{U}_{xx}(x, y) = -1$$

$$\mathcal{U}_{xy}(x, y) = \mathcal{U}_{yx}(x, y) = 1$$

$$\mathcal{U}_{yy}(x, y) = 2y$$

cui corrisponde la matrice hessiana:

$$H_U(x, y) = \begin{pmatrix} -1 & 1 \\ 1 & 2y \end{pmatrix}.$$

Ciò premesso, possiamo studiare la stabilità di ognuna delle due configurazioni di equilibrio del sistema:

Configurazione $(x, y) = (0, 0)$

In questa configurazione la matrice hessiana del potenziale assume la forma:

$$H_U(0,0) = \begin{pmatrix} -1 & 1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix}.$$

Dal fatto che $H_U(0,0)_{11} = -1 < 0$ e $\det H_U(0,0) = -1 < 0$, deduciamo che $(x, y) = (0, 0)$ è un punto di sella per il potenziale e quindi, per il teorema di inversione parziale di Lagrange-Dirichlet, è una configurazione di equilibrio instabile.

Configurazione $(x, y) = (-1, -1)$

In questa configurazione la matrice hessiana del potenziale assume la forma:

$$H_U(-1, -1) = \begin{pmatrix} -1 & 1 \\ 1 & -2 \end{pmatrix}.$$

Dal fatto che $H_U(-1, -1)_{11} = -1 < 0$ e $\det H_U(-1, -1) = 1 > 0$, deduciamo che $(x, y) = (-1, -1)$ è un punto di massimo relativo per il potenziale e quindi, per il teorema di Lagrange-Dirichlet, è una configurazione di equilibrio stabile.

(b) **Equazione delle piccole oscillazioni**

Lo studio delle piccole oscillazioni può essere svolto per la configurazione stabile $(x, y) = (-1, -1)$. L'energia cinetica del sistema è data da

$$T = \frac{1}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2) = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} \dot{x} & \dot{y} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{y} \end{pmatrix}$$

dove la matrice di rappresentazione dell'energia cinetica è data da

$$A(x, y) = \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix}.$$

La matrice hessiana del potenziale in $(x, y) = (-1, -1)$ è stata già calcolata al punto precedente ed è data da

$$H_U(-1, -1) = \begin{pmatrix} -1 & 1 \\ 1 & -2 \end{pmatrix}.$$

L'equazione per le pulsazioni ω delle piccole oscillazioni si scrive perciò:

$$\det[H_U(-1, -1) + \omega^2 A(-1, -1)] = 0$$

e sostituendo le espressioni esplicite delle matrici H_U ed A diventa:

$$\det \left[\begin{pmatrix} -1 & 1 \\ 1 & -2 \end{pmatrix} + \omega^2 \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix} \right] = 0$$

ossia:

$$\det \begin{pmatrix} \omega^2 - 1 & 1 \\ 1 & \omega^2 - 2 \end{pmatrix} = 0$$

e quindi:

$$(\omega^2 - 1)(\omega^2 - 2) - 1 = 0 \quad \iff \quad \omega^4 - 3\omega^2 + 1 = 0.$$

Questa equazione caratteristica — di secondo grado in ω^2 — fornisce le pulsazioni normali delle piccole oscillazioni nell'intorno della configurazione di equilibrio stabile considerata.

(c) Frequenze normali delle piccole oscillazioni

Le due soluzioni ω_1^2 e ω_2^2 dell'equazione di secondo grado in ω^2

$$\omega^4 - 3\omega^2 + 1 = 0,$$

sono il quadrato delle pulsazioni normali delle piccole oscillazioni nell'intorno della configurazione di equilibrio stabile considerata. Si ha:

$$\omega_1^2 = \frac{3 + \sqrt{5}}{2}, \quad \omega_2^2 = \frac{3 - \sqrt{5}}{2}.$$

(d) Modi normali di oscillazione

Il primo modo normale di oscillazione, corrispondente alla pulsazione $\omega_1 = \sqrt{\frac{3+\sqrt{5}}{2}}$, è un vettore (non nullo) (a, b) , tale che

$$\left[\begin{pmatrix} -1 & 1 \\ 1 & -2 \end{pmatrix} + \omega_1^2 \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix} \right] \begin{pmatrix} a \\ b \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

ossia

$$\begin{pmatrix} \frac{1+\sqrt{5}}{2} & 1 \\ 1 & \frac{-1+\sqrt{5}}{2} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} a \\ b \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

In altre parole il vettore (a, b) è una soluzione (non nulla) del sistema lineare omogeneo nelle incognite a, b :

$$\begin{cases} \frac{1+\sqrt{5}}{2}a + b = 0 \\ a - \frac{1-\sqrt{5}}{2}b = 0. \end{cases}$$

Sono soluzioni di questo sistema tutte e sole le coppie (a, b) tali che $a = \frac{1-\sqrt{5}}{2}b$, ovvero tutti i vettori (a, b) multipli di $(\frac{1-\sqrt{5}}{2}, 1)$.

Il secondo modo normale di oscillazione, corrispondente alla pulsazione $\omega_2 = \sqrt{\frac{3-\sqrt{5}}{2}}$, è un vettore (non nullo) (a, b) , tale che

$$\left[\begin{pmatrix} -1 & 1 \\ 1 & -2 \end{pmatrix} + \omega_2^2 \begin{pmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix} \right] \begin{pmatrix} a \\ b \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

ossia

$$\begin{pmatrix} \frac{1-\sqrt{5}}{2} & 1 \\ 1 & \frac{-1-\sqrt{5}}{2} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} a \\ b \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

In altre parole il vettore (a, b) è una qualsiasi soluzione non nulla del sistema lineare omogeneo nelle incognite a, b :

$$\begin{cases} \frac{1-\sqrt{5}}{2}a + b = 0 \\ a - \frac{1+\sqrt{5}}{2}b = 0. \end{cases}$$

Sono soluzioni di tale sistema tutte le coppie (a, b) tali che $a = \frac{1+\sqrt{5}}{2}b$, ovvero tutti i vettori (a, b) multipli di $(\frac{1+\sqrt{5}}{2}, 1)$.

Concludendo, le piccole oscillazioni $(\delta x(t), \delta y(t))$ nell'intorno della posizione di equilibrio stabile $(x, y) = (-1, -1)$ sono rappresentabili come sovrapposizione dei due modi normali di oscillazione calcolati, ossia

$$\begin{pmatrix} \delta x(t) \\ \delta y(t) \end{pmatrix} = c_1 \begin{pmatrix} \frac{1-\sqrt{5}}{2} \\ 1 \end{pmatrix} \cos\left(\sqrt{\frac{3+\sqrt{5}}{2}}t + \phi_1\right) + c_2 \begin{pmatrix} \frac{1+\sqrt{5}}{2} \\ 1 \end{pmatrix} \cos\left(\sqrt{\frac{3-\sqrt{5}}{2}}t + \phi_2\right),$$

con $c_1, c_2 \in \mathbb{R}$, $\phi_1, \phi_2 \in [0, 2\pi)$.

Soluzione dell'esercizio 2

La configurazione \mathbb{S} è di equilibrio per il sistema se e soltanto se il momento delle forze attive applicate rispetto polo C risulta nullo. Tale momento risultante si scrive:

$$\begin{aligned} & [(P_1 - C) \wedge \vec{F}_1 + (P_2 - C) \wedge \vec{F}_2] = \\ & = \begin{vmatrix} \hat{e}_1 & \hat{e}_2 & \hat{e}_3 \\ -1 & 1 & 1 \\ 0 & 1 & -3 \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \hat{e}_1 & \hat{e}_2 & \hat{e}_3 \\ 1 & -1 & -1 \\ -4 & \beta & 1 \end{vmatrix} = (\beta - 5)\hat{e}_1 + (\beta - 5)\hat{e}_3 \end{aligned}$$

e la condizione di equilibrio equivale perciò a richiedere che sia:

$$\beta = 5.$$

Soluzione dell'esercizio 3

(a) Energia cinetica

L'energia cinetica del sistema è data dalla somma di due contributi, relativi alla lamina quadrata e al disco omogeneo rispettivamente.

Lamina quadrata

Il moto della lamina è puramente traslatorio. L'espressione per l'energia cinetica è dunque:

$$T_{lamina} = \frac{1}{2}M\dot{C}^2.$$

Il baricentro C è individuato dal vettore posizione

$$C - O = R\hat{e}_1 + R(1 + s)\hat{e}_2$$

ed ha perciò velocità istantanea $\dot{C} = R\dot{s}\hat{e}_2$. Sostituendo si ha dunque

$$T_{lamina} = \frac{1}{2}MR^2\dot{s}^2.$$

Disco

L'energia cinetica del disco omogeneo è calcolabile tramite il teorema di König:

$$T_{disco} = \frac{1}{2}m\dot{Q}^2 + \frac{1}{2}I_Q|\vec{\omega}|^2,$$

dove $\vec{\omega}$ indica la velocità di rotazione del disco rispetto al sistema di riferimento del baricentro e I_Q è il momento d'inerzia rispetto all'asse Qz :

$$I_Q = \frac{mr^2}{2}.$$

Il baricentro Q è individuato dal vettore posizione

$$Q - C = (R - r)\sin\theta\hat{e}_1 + (R - r)\cos\theta\hat{e}_2$$

$$Q - O = [R + (R - r)\sin\theta]\hat{e}_1 + [R + Rs + (R - r)\cos\theta]\hat{e}_2$$

ed ha perciò velocità istantanea

$$\dot{Q} = (R - r)\cos\theta\dot{\theta}\hat{e}_1 + [R\dot{s} - (R - r)\sin\theta\dot{\theta}]\hat{e}_2,$$

di modulo quadro

$$\dot{Q}^2 = (R - r)^2\dot{\theta}^2 + R^2\dot{s}^2 - 2R(R - r)\sin\theta\dot{\theta}\dot{s}.$$

La velocità angolare di rotazione $\vec{\omega}$ del disco rispetto al baricentro è determinabile imponendo la condizione di rotolamento puro, ovvero imponendo che la velocità istantanea del punto di contatto fra disco e bordo interno della lamina sia nulla nel sistema di riferimento della lamina. Posto $\vec{\omega} = \omega\hat{e}_3$, otteniamo:

$$-\omega r + \dot{\theta}(R - r) = 0 \quad \Rightarrow \quad \omega = \frac{(R - r)}{r}\dot{\theta}.$$

L'energia cinetica del disco diviene pertanto:

$$T_{disco} = \frac{3}{4}m(R-r)^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}mR^2\dot{s}^2 - mR(R-r)\sin\theta\dot{\theta}\dot{s}.$$

Energia cinetica del sistema

Per ricavare l'energia cinetica del sistema non rimane che sommare le energie cinetiche della lamina e del disco:

$$T = T_{lamina} + T_{disco} = \frac{1}{2}(m+M)R^2\dot{s}^2 + \frac{3}{4}m(R-r)^2\dot{\theta}^2 - mR(R-r)\sin\theta\dot{\theta}\dot{s}.$$

(b) Equilibri ordinari e di confine

Tutte le sollecitazioni applicate al sistema hanno natura posizionale e conservativa e sono quindi descritte da un potenziale U , che risulterà dalla somma di un potenziale elastico relativo all'interazione fra i punti B ed A , del potenziale gravitazionale della lamina e del potenziale gravitazionale del disco omogeneo. Per il calcolo del potenziale occorre esprimere le coordinate del punto B e dei baricentri C e Q della lamina e del disco in funzione dei parametri lagrangiani. Semplici considerazioni trigonometriche porgono le relazioni:

$$\begin{aligned} B - A &= Rs\hat{e}_2 \\ C - O &= R\hat{e}_1 + R(1+s)\hat{e}_2 \\ Q - O &= [R + (R-r)\sin\theta]\hat{e}_1 + [R + Rs + (R-r)\cos\theta]\hat{e}_2. \end{aligned}$$

Il potenziale gravitazionale del sistema si scrive perciò:

$$\begin{aligned} U_g &= Mg\hat{e}_2 \cdot (C - O) + mg\hat{e}_2 \cdot (Q - O) = \\ &= Mg(R + Rs) + mg[R + Rs + (R - r)\cos\theta] \end{aligned}$$

mentre quello elastico vale:

$$U_{el} = -\frac{k}{2}|B - A|^2 = -\frac{k}{2}R^2s^2,$$

in modo che il potenziale del sistema assume la forma:

$$U(s, \theta) = U_g + U_{el} = (M + m)Rgs + mg(R - r)\cos\theta - \frac{k}{2}R^2s^2 + \text{costante}.$$

Gli equilibri ordinari del sistema si identificano con i punti critici del potenziale U e sono determinabili annullando simultaneamente le derivate parziali prime di questo

$$\begin{aligned} \frac{\partial U}{\partial s}(s, \theta) &= (M + m)Rg - kR^2s \\ \frac{\partial U}{\partial \theta}(s, \theta) &= -mg(R - r)\sin\theta. \end{aligned}$$

Le equazioni di equilibrio sono perciò, omissi i fattori costanti,

$$\begin{cases} (M+m)Rg - kR^2s = 0 \\ \sin \theta = 0. \end{cases} \quad (1)$$

Dalla prima equazione segue l'unica radice

$$s = s^* = \frac{(M+m)g}{kR}$$

mentre la seconda equazione ammette per $\sin \theta = 0$ due radici sempre definite:

$$\theta = 0, \quad \pi.$$

Esistono dunque due configurazioni di equilibrio ordinario:

$$(s, \theta) = (s^*, 0), \quad (s^*, \pi).$$

Le configurazioni di confine del sistema sono tutte e soltanto della forma

$$(s, \theta) = (0, \theta), \quad \theta \in \mathbb{R}.$$

Poiché il dominio di definizione della parametrizzazione è il semipiano

$$\{(s, \theta) \in \mathbb{R}^2 : s \geq 0\},$$

il teorema dei lavori virtuali consente di caratterizzare gli equilibri di confine per mezzo della relazione simbolica:

$$\delta L = \frac{\partial U}{\partial s}(0, \theta) \delta s + \frac{\partial U}{\partial \theta}(0, \theta) \delta \theta \leq 0 \quad \forall \delta s \geq 0, \quad \forall \delta \theta \in \mathbb{R}$$

ossia del sistema equivalente di relazioni:

$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial s}(0, \theta) = (M+m)Rg \leq 0 \\ \frac{\partial U}{\partial \theta}(0, \theta) = -mg(R-r) \sin \theta = 0. \end{cases}$$

L'evidente inconsistenza della prima relazione induce a concludere che nessuna configurazione di confine soddisfa le condizioni del teorema dei lavori virtuali, per cui il sistema non ammette equilibri di confine.

(c) Stabilità degli equilibri

Si è già sottolineato come tutte le sollecitazioni attive applicate al sistema abbiano carattere posizionale e conservativo. Le proprietà di stabilità degli

equilibri possono quindi essere analizzate facendo ricorso ai teoremi classici di Lagrange-Dirichlet e di inversione parziale. A questo scopo si rende necessario calcolare le derivate parziali seconde del potenziale:

$$\begin{aligned}U_{ss}(s, \theta) &= -kR^2 \\U_{s\theta}(s, \theta) &= U_{\theta s}(s, \theta) = 0 \\U_{\theta\theta}(s, \theta) &= -mg(R - r) \cos \theta\end{aligned}$$

cui corrisponde la matrice hessiana diagonale:

$$H_U(s, \theta) = \begin{pmatrix} -kR^2 & 0 \\ 0 & -mg(R - r) \cos \theta \end{pmatrix}.$$

Ciò premesso, si può procedere allo studio di ogni singola configurazione di equilibrio del sistema.

Configurazione $(s, \theta) = (s^*, 0)$

In questa configurazione la matrice hessiana del potenziale assume la forma:

$$H_U(s^*, 0) = \begin{pmatrix} -kR^2 & 0 \\ 0 & -mg(R - r) \end{pmatrix}$$

i cui autovalori coincidono con i relativi elementi diagonali e sono entrambi negativi. La configurazione costituisce un massimo relativo proprio del potenziale, stabile in virtù del teorema di Lagrange-Dirichlet.

Configurazione $(s, \theta) = (s^*, \pi)$

In questa configurazione la matrice hessiana del potenziale assume la forma:

$$H_U(s^*, 0) = \begin{pmatrix} -kR^2 & 0 \\ 0 & mg(R - r) \end{pmatrix}$$

in questo caso un autovalore è positivo e uno negativo. La configurazione è di equilibrio instabile per il teorema di inversione parziale di Lagrange-Dirichlet.

(d) **Equazioni del moto**

Le equazioni del moto sono quelle di Lagrange:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{s}} \right) - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial s} = 0 \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \theta} = 0$$

con lagrangiana $\mathcal{L} = T + U$:

$$\begin{aligned}\mathcal{L} &= \frac{1}{2}(m + M)R^2\dot{s}^2 + \frac{3}{4}m(R - r)^2\dot{\theta}^2 - mR(R - r) \sin \theta \dot{\theta} \dot{s} + (M + m)Rgs + \\ &+ mg(R - r) \cos \theta - \frac{k}{2}R^2s^2.\end{aligned}$$

Si hanno le espressioni:

$$\begin{aligned}\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{s}} &= (m + M)R^2 \dot{s} - mR(R - r) \sin \theta \dot{\theta} \\ \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{s}} \right) &= (m + M)R^2 \ddot{s} - mR(R - r) \sin \theta \ddot{\theta} - mR(R - r) \cos \theta \dot{\theta}^2 \\ \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial s} &= (M + m)Rg - kR^2 s\end{aligned}$$

e

$$\begin{aligned}\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} &= \frac{3}{2}m(R - r)^2 \dot{\theta} - mR(R - r) \sin \theta \dot{s} \\ \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\theta}} \right) &= \frac{3}{2}m(R - r)^2 \ddot{\theta} - mR(R - r) \sin \theta \ddot{s} - mR(R - r) \cos \theta \dot{\theta} \dot{s} \\ \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \theta} &= -mR(R - r) \cos \theta \dot{\theta} \dot{s} - mg(R - r) \sin \theta\end{aligned}$$

per cui le equazioni del moto diventano:

$$(m + M)R^2 \ddot{s} - mR(R - r) \sin \theta \ddot{\theta} - mR(R - r) \cos \theta \dot{\theta}^2 - (M + m)Rg + kR^2 s = 0$$

$$\frac{3}{2}m(R - r)^2 \ddot{\theta} - mR(R - r) \sin \theta \ddot{s} + mg(R - r) \sin \theta = 0.$$

(e) **Integrale primo**

La Lagrangiana non dipende esplicitamente dal tempo, si conserva dunque l'integrale primo dell'energia meccanica $H = T - U$:

$$\begin{aligned}H &= \frac{1}{2}(m + M)R^2 \dot{s}^2 + \frac{3}{4}m(R - r)^2 \dot{\theta}^2 - mR(R - r) \sin \theta \dot{\theta} \dot{s} - (M + m)Rgs + \\ &\quad - mg(R - r) \cos \theta + \frac{k}{2}R^2 s^2.\end{aligned}$$