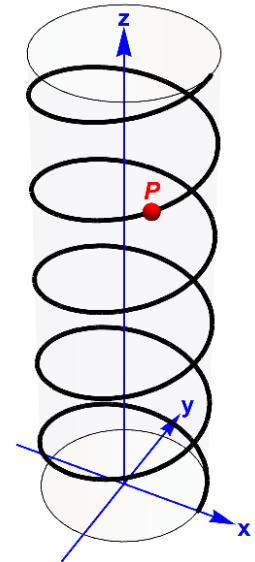




PME 3200 – MECÂNICA II – Terceira Prova – 26 de junho de 2018

Duração da Prova: 110 minutos (não é permitido usar quaisquer dispositivos eletrônicos)

Questão 1 (3,5 pontos). Uma pequena conta P de massa m , representada na figura ao lado através de uma pequena esfera, pode deslizar *sem atrito* ao longo de um arame helicoidal cilíndrico, de raio a e passo constante h . O eixo da hélice Oz é vertical. Sabe-se que as equações paramétricas da hélice são dadas por $(x = a \cos \theta; y = a \sin \theta; z = h\theta/2\pi)$, com θ orientado de forma destrógiara e medido a partir do plano xz . A conta é liberada do repouso, de uma altura $z = H$, sob a ação da gravidade, g . Desconsiderando a rotação da conta em torno de seu próprio eixo e tomando θ como a coordenada generalizada que descreve sua posição ao longo da curva, pede-se:



- (a) Classifique a natureza do vínculo estabelecido pelas equações paramétricas da hélice. Justifique sua resposta.

As equações paramétricas constituem um vínculo holônomo, de natureza geométrica. De fato, a posição do ponto material que representa a pequena conta fica escrita $(P-O) = a \cos \theta \vec{i} + a \sin \theta \vec{j} + h\theta/2\pi \vec{k}$, no sistema cartesiano indicado na figura ao lado. (0,2)

- (b) Escreva as funções de energia cinética $T = T(\dot{\theta})$ e de energia potencial $V = V(\theta)$.

Note que o vínculo estabelecido pelas equações paramétricas constitui a forma integral do vínculo cinemático $(\vec{v} - \vec{v}_O) = a\dot{\theta}(-\sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j} + h/2\pi a \vec{k})$, que dá a velocidade de P ao longo da hélice. (0,3)

A energia cinética, relativamente ao sistema $Oxyz$, é dada por:

$$T = T(\dot{\theta}) = \frac{1}{2} m v^2 = \frac{1}{2} m a^2 \dot{\theta}^2 (\sin^2 \theta + \cos^2 \theta + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2}) = \frac{1}{2} m a^2 \left(1 + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2} \right) \dot{\theta}^2 \quad (0,5) \quad (1)$$

A função de energia potencial (gravitacional) é dada por:

$$V(\theta) = mgz = mgh\theta/2\pi \quad (0,5) \quad (2)$$

- (c) Da equação de Lagrange, deduza a equação de movimento da conta ao longo da hélice, na coordenada θ .

Na ausência de forças generalizadas não conservativas, a Equação de Lagrange pode ser escrita, na coordenada θ :

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \theta} + \frac{\partial V}{\partial \theta} = 0 \quad (3)$$

Ou, definida a função Lagrangiana $L(\theta, \dot{\theta}) = T(\dot{\theta}) - V(\theta)$, como:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \quad (4)$$

Segue então que derivadas parciais e temporais são:

$$\frac{\partial T}{\partial \theta} = 0; \quad \frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} = \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = m a^2 \left(1 + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2} \right) \dot{\theta}; \quad \frac{\partial V}{\partial \theta} = -\frac{\partial L}{\partial \theta} = \frac{mgh}{2\pi}; \quad (0,5) \quad (5)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} \right) = m a^2 \left(1 + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2} \right) \ddot{\theta}$$

E a equação de movimento é assim:



$$ma^2 \left(1 + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2} \right) \ddot{\theta} + \frac{mgh}{2\pi} = 0$$

ou

$$\ddot{\theta} = -\frac{g}{a} \frac{h}{2\pi a} \left(1 + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2} \right)^{-1} \quad (0,5) \quad (6)$$

ou

$$\ddot{\theta} = -\frac{g}{a} \left(\frac{2\pi a}{h} + \frac{h}{2\pi a} \right)^{-1}$$

- (d) Considere agora uma ação dissipativa viscosa linear entre conta e arame representada pela Rayleighiana $\mathcal{R}(\dot{\theta}) = \frac{1}{2} C \dot{\theta}^2$, com C uma constante. Determine, então, a velocidade tangencial limite de queda, v_L .

Com a dissipação de natureza Rayleighiana a equação de Lagrange fica escrita:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} + \frac{\partial \mathcal{R}}{\partial \dot{\theta}} = 0 \quad (7)$$

Que conduz à equação de movimento:

$$ma^2 \left(1 + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2} \right) \ddot{\theta} + \frac{mgh}{2\pi} + C\dot{\theta} = 0 \quad (0,5) \quad (8)$$

A velocidade tangencial limite corresponde à aceleração tangencial nula, i.e., $\ddot{\theta} \rightarrow 0$. Assim

$$\dot{\theta}_L = -\frac{mgh}{2\pi C} \quad (9)$$

E como a velocidade tangencial é dada por:

$$v_t(\dot{\theta}) = a \left(1 + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2} \right)^{1/2} \dot{\theta} \quad (10)$$

A velocidade tangencial limite fica expressa, quando em queda, por:

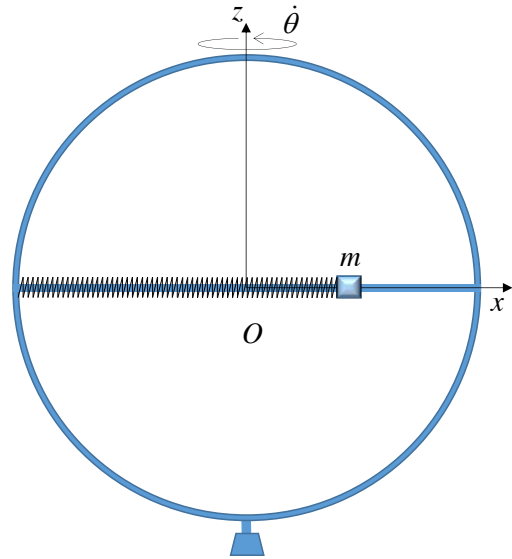
$$v_L = -a \left(1 + \frac{h^2}{4\pi^2 a^2} \right)^{1/2} \frac{mgh}{2\pi C} \quad (0,5) \quad (11)$$



Questão 2 (3,5 pontos) A figura representa um sistema dinâmico composto por um anel rígido de raio a ligado a uma haste diametral também rígida, ambos feitos de uma mesma barra delgada. Uma mola não-linear prende um pequeno bloco de massa m ao anel. A mola tem massa desprezível, comprimento natural (indeformado) igual ao raio do anel e sua força de restauração é regida por uma função de energia potencial elástica:

$$V_E(x) = \frac{1}{2}K_1x^2 + \frac{1}{4}K_3x^4; \quad K_1 > 0; \quad K_3 > 0.$$

O bloco pode deslizar sobre a haste. O contato com a haste é lubrificado e impõe ao bloco uma força dissipativa viscosa, linearmente proporcional à velocidade relativa, de coeficiente C . O sistema gira em torno de um eixo fixo Oz , perpendicular à haste diametral, sob a ação de um motor elétrico que a ele aplica um torque, $\tau(t)$. O mancal proporciona torque reativo de natureza viscosa, linearmente proporcional a $\dot{\theta}$, com coeficiente B . É conhecido o momento de inércia J do subsistema rígido composto pelo anel e pela haste diametral em torno do eixo Oz . Considere as coordenadas generalizadas (x, θ) . Pede-se:



- (a) Construa as funções de energia cinética, $T = T(x, \dot{x}, \dot{\theta})$, e de energia de dissipação de Rayleigh, $\mathcal{R} = \mathcal{R}(\dot{x}, \dot{\theta})$, do sistema.

$$T = T(x, \dot{x}, \dot{\theta}) = \frac{1}{2}J\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}m[\dot{x}^2 + (x\dot{\theta})^2] = \frac{1}{2}m\dot{x}^2 + \frac{1}{2}[J + mx^2]\dot{\theta}^2 \quad , \quad (0,5) \quad (1)$$

$$\mathcal{R}(\dot{x}, \dot{\theta}) = \frac{1}{2}[C\dot{x}^2 + B\dot{\theta}^2]. \quad (0,5) \quad (2)$$

- (b) Através do formalismo da Mecânica Analítica de Lagrange, deduza as equações que regem o movimento do sistema sob a ação do torque $\tau(t)$.

Equações de Lagrange:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} + \frac{\partial V}{\partial q_j} + \frac{\partial \mathcal{R}}{\partial \dot{q}_j} = Q_j^{nc}; \quad \text{com } q_1 = x; \quad q_2 = \theta \quad . \quad (3)$$

Derivadas parciais e temporais:

$$\begin{aligned} \frac{\partial T}{\partial x} &= mx\dot{\theta}^2; & \frac{\partial T}{\partial \dot{x}} &= m\dot{x}; & \frac{\partial T}{\partial \theta} &= 0; & \frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} &= [J + mx^2]\dot{\theta} \\ \frac{\partial V_E}{\partial x} &= K_1x + K_3x^3; & \frac{\partial V_E}{\partial \theta} &= 0; & \frac{\partial \mathcal{R}}{\partial \dot{x}} &= C\dot{x}; & \frac{\partial \mathcal{R}}{\partial \dot{\theta}} &= B\dot{\theta} \end{aligned} \quad . \quad (0,5) \quad (4)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}} \right) = m\ddot{x}; \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} \right) = [J + mx^2]\ddot{\theta} + 2mx\dot{x}\dot{\theta}$$

Demais forças generalizadas não conservativas:

$$Q_1^{nc} = Q_x^{nc} = 0; \quad Q_2^{nc} = Q_\theta^{nc} = \tau(t) \quad . \quad (0,5) \quad (5)$$

Equações de movimento:

$$\begin{cases} m\ddot{x} - mx\dot{\theta}^2 + K_1x + K_3x^3 + C\dot{x} = 0 \\ [J + mx^2]\ddot{\theta} + 2mx\dot{x}\dot{\theta} + B\dot{\theta} = \tau(t) \end{cases} \quad . \quad (0,5) \quad (6)$$

ou

$$\begin{cases} m\ddot{x} - mx\dot{\theta}^2 + C\dot{x} + (K_1 + K_3x^2)x = 0 \\ [J + mx^2]\ddot{\theta} + (2mx\dot{x} + B)\dot{\theta} = \tau(t) \end{cases}$$



- (c) Considerando a rotação conhecida e controlada (através do torque), de valor constante, $\dot{\theta} = \Omega$, determine as possíveis posições de equilíbrio dinâmico do bloco, \bar{x} , ao longo da haste. Considere dois casos: $\Omega < \omega^*$ e $\Omega > \omega^*$, com $\omega^* = \sqrt{K_1/m}$.

Com a rotação constante, Ω , o sistema de equações (6) fica escrito:

$$\begin{cases} m\ddot{x} - m\Omega^2 + C\dot{x} + (K_1 + K_3)x^2 = 0 \\ (2m\dot{x} + B)\Omega = \tau(t) \end{cases} \quad (7)$$

Ou seja, o torque a ser aplicado deve ser controlado por um atuador externo, de tal forma a manter a aceleração angular nula. A Eq. (7.a) pode então ser escrita:

$$\ddot{x} + \frac{C}{m}\dot{x} + \left(\omega^{*2} - \Omega^2 + \frac{K_3}{m}x^2 \right)x = 0 \quad (0,5) \quad (8)$$

A condição de equilíbrio (dinâmico), relativo à haste, é dada portanto pela condição $x = \bar{x} \Rightarrow \dot{x} = \ddot{x} = 0$. Assim, a EDO (8) se transforma em uma equação algébrica, na forma:

$$\left(\omega^{*2} - \Omega^2 + \frac{K_3}{m}\bar{x}^2 \right)\bar{x} = 0 \quad (9)$$

que admite três possíveis posições de equilíbrio do bloco, relativamente à haste:

$$\bar{x} = \begin{cases} 0 \\ \pm \sqrt{\frac{m}{K_3}(\Omega^2 - \omega^{*2})} = \pm\beta \end{cases} \quad (0,5) \quad (10)$$

A primeira raiz é a posição de equilíbrio trivial. Como $K_3 > 0$, as duas raízes simétricas só existirão (i.e., serão reais) se $\Omega \geq \omega^*$; ou seja, se a rotação imposta à haste for igual ou superior à rotação crítica $\omega^* = \sqrt{K_1/m}$. Se $\Omega < \omega^*$ só existirá uma posição de equilíbrio, a trivial. No caso limítrofe em que $\Omega = \omega^*$, as duas raízes simétricas coalescem com o equilíbrio trivial.

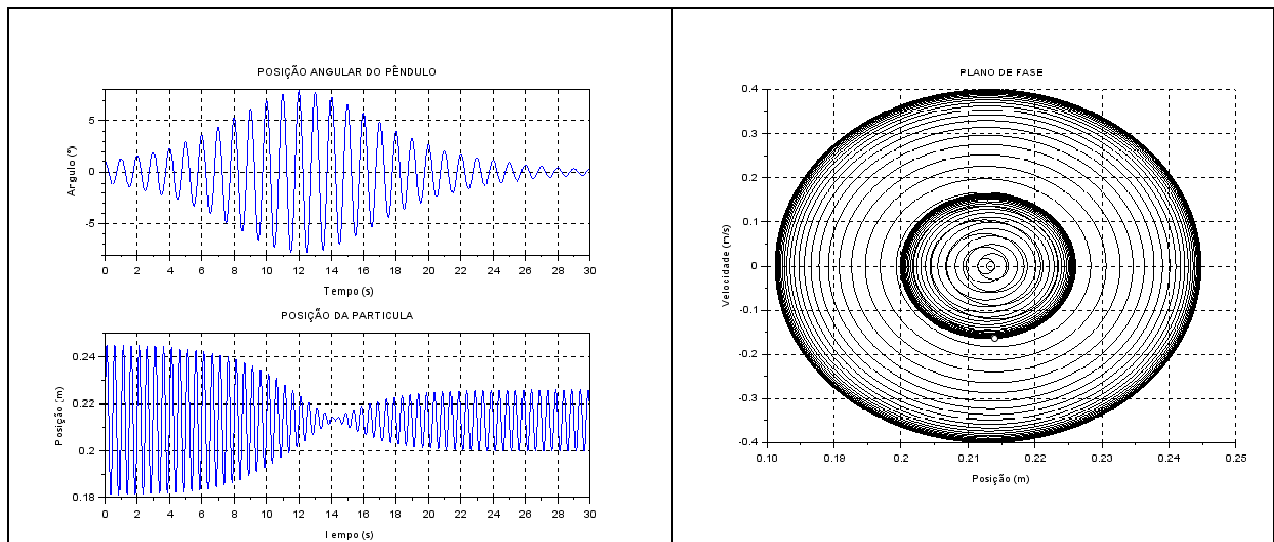


Questão 3 (3,0 pontos) Baseado no sistema composto pelo pêndulo articulado e massa de posição variável proposto no EMSC#3 de 2018, representado pelas seguintes funções de energia cinética, potencial e dissipativa, pede-se:

$$T = T(x, \dot{x}, \dot{\theta}) = \frac{2}{3} mL^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m x^2 \dot{\theta}^2 \quad (1)$$

$$V = V(x, \theta) = \frac{1}{2} k(x-a)^2 - mg(x+L) \cos \theta \quad \text{e} \quad \mathfrak{R} = \mathfrak{R}(\dot{\theta}) = \frac{1}{2} c \dot{\theta}^2 \quad (2)$$

- a) Obtenha as equações de movimento linearizadas em torno da posição de equilíbrio e calcule as frequências naturais f_1 e f_2 do sistema desacoplado não amortecido.
- b) Os gráficos abaixo apresentam duas histórias temporais do movimento angular do pêndulo e movimento de translação da partícula (gráficos à esquerda) simulado para $\omega_{mm} = 2.0 \text{ Hz}$ e as seguintes condições iniciais: $\theta(0) = \pi/180$, $\dot{\theta}(0) = 0.0$, $x(0) = L$ e $\dot{x}(0) = 0.4$. O gráfico à direita mostra a projeção de trajetórias de fase no plano (x, \dot{x}) da partícula no sistema amortecido. Descreva o movimento de forma sucinta, analise e interprete os resultados e justifique o comportamento obtido baseado nos fundamentos de dinâmica.





Resolução da 3 Questão (3,0 pontos):

A partir das funções de energia cinética, potencial e dissipativa:

$$T = T(x, \dot{x}, \dot{\theta}) = \frac{2}{3} mL^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m x^2 \dot{\theta}^2 \quad (1)$$

$$V = V(x, \theta) = \frac{1}{2} k(x-a)^2 - mg(x+L)\cos\theta \quad \text{e} \quad \mathfrak{R} = \mathfrak{R}(\dot{\theta}) = \frac{1}{2} c \dot{\theta}^2 \quad (2)$$

- a) Linearize as equações e calcule as frequências naturais f_1 e f_2 em torno da posição de equilíbrio do sistema desacoplado não amortecido ($\theta = 0$ e $x = L$): (2,0 pontos)

$$\sum_{k=1}^2 a_{i,k} \ddot{q}_k + \sum_{k=1}^2 b_{i,k} q_k = Q_i \quad \text{para } i = 1, 2 \quad a_{1,1} = \frac{7mL^2}{3} \quad \text{e} \quad a_{2,2} = m \quad (3)$$

$$\beta_{1,1} = \frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} = mg(x+L)\cos\theta \quad \text{em torno da origem} \quad b_{1,1} = \left(\frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} \right) \Big|_{x=L}^{\theta=0} = 2mgL \quad (4)$$

$$\beta_{1,2} = \frac{\partial^2 V}{\partial \theta \partial x} = \beta_{2,1} = \frac{\partial^2 V}{\partial x \partial \theta} = mg \sin\theta \quad \rightarrow \quad b_{1,2} = \left(\frac{\partial^2 V}{\partial \theta \partial x} \right) \Big|_{x=L}^{\theta=0} = b_{2,1} = \left(\frac{\partial^2 V}{\partial x \partial \theta} \right) \Big|_{x=L}^{\theta=0} = 0 \quad (5)$$

$$\beta_{2,2} = \frac{\partial^2 V}{\partial x^2} = k \quad \text{em torno da origem} \quad b_{2,2} = \left(\frac{\partial^2 V}{\partial x^2} \right) \Big|_{x=L}^{\theta=0} = k \quad (6)$$

Para a coordenada $q_1 = \theta$ utilizando os termos da matriz Hessiana acima, obtêm-se:

$$a_{1,1} \ddot{\theta} + a_{1,2} \ddot{x} + b_{1,1} \theta + b_{1,2} x = Q_1^{nc} \rightarrow \frac{7mL^2}{3} \ddot{\theta} + 2mgL\theta = -c\dot{\theta} \rightarrow \boxed{\ddot{\theta} + (6g/7L)\theta = -(3c/7mL^2)\dot{\theta}} \quad (7)$$

Para a coordenada $q_2 = x$

$$a_{2,2} \ddot{x} + a_{2,1} \ddot{\theta} + b_{2,2} x + b_{2,1} \theta = 0 \rightarrow m\ddot{x} + kx = 0 \rightarrow \boxed{\ddot{x} + (k/m)x = 0} \quad (8)$$

Portanto as frequências naturais são: $f_1 = \frac{1}{2\pi} \sqrt{6g/7L}$ e $f_2 = \frac{1}{2\pi} \sqrt{k/m}$



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO
Departamento de Engenharia Mecânica

- b) O movimento inicial do sistema consiste predominantemente no movimento oscilatório da massa com frequência duas vezes maior que a oscilação do pêndulo, como pode ser observado na figura inferior à esquerda. Verifica-se que ao longo do tempo a magnitude da oscilação angular do conjunto aumenta (ver figura superior à esquerda em torno de 13 segundos) caracterizando a ressonância paramétrica. Neste caso há transferência de energia do modo de oscilação da partícula (que tem sua amplitude reduzida), para o modo de oscilação angular. Na figura à direita (gráfico do plano de fase) está apresentada a órbita da trajetória da partícula onde se destacam, as amplitudes de $x = \pm 0.032$ metros, que ocorre até o instante 4 segundos e $x = \pm 0.0125$ metros a partir do instante 24 segundos. (1,0 pontos)



Questão 4 (1,5 ponto).

Parte I. Baseada na palestra do dia 19/06, sobre Dinâmica de Sistemas de Massa Variável.

(a) Cite ao menos dois cientistas que atuaram no tema ‘dinâmica de sistemas mecânicos de massa variável’, destacando o contexto e sua principal contribuição. Cite ao menos dois exemplos de problemas abordados na palestra, ilustrando-os. (0,5)

I - Inúmeros são os cientistas que se dedicaram ao tema. De fundamental importância podemos citar:

1. *Von Buquoy*, cientista tcheco, de origem belga, início do século XIX; pioneiro e responsável pela primeira formulação explícita da equação de movimento de corpos de massa variável; ilustrou o equacionamento através do problema da corrente sendo suspensa de ou caindo sobre uma mesa.
2. *Arthur Cayley*, matemático britânico, meados do século XIX; formulou o problema da corrente sob a ótica da Mecânica Analítica.
3. *Ivan V. Meschchersky*, cientista russo, final do século XIX e início do século XX; responsável pela formalização da equação de movimento de sistemas materiais de massa variável e pela introdução de seu ensino no leste europeu; a quem se atribui a forma da segunda lei de Newton aplicável a pontos materiais de massa variável, conhecida como equação de Meschchersky.
4. *Levi-Civita*, matemático italiano, início do século XX; tratou o problema elementar de sistemas de massa variável quando a massa agregada/perdida tem velocidade nula com respeito ao referencial inercial considerado.
5. *McIver*, cientista inglês, século XX, década de 70; responsável pela extensão do Teorema do Transporte de Reynolds, através de formulação da Mecânica Analítica, no âmbito de sistemas de massa variável.
6. *Livja Cveticanin*, cientista sérvia, final do século XX e presente; formalização da mecânica analítica no contexto de sistemas de massa variável e autoria de livro específico no tema, aplicado à dinâmica de máquinas que exibem variação de massa.
7. *Hans Irschik*, mecanicista austríaco, final do século XX e presente; revisão do tema e dedução das equações de Lagrange para volumes não-materiais.

II – Exemplos de problemas abordados na palestra:

1. Diversas versões do ‘problema da corrente’: que cai a partir de uma mesa; que cai sobre uma mesa; em “U”.
2. Problema do foguete: primeiro e segundo problemas de Tsiolkovsky.
3. Dinâmica da coluna d’água no interior de um tubo aberto e que atravessa a superfície livre de um líquido, na presença de campo gravitacional.
4. Colapso vertical de torres e edifícios.
5. Lançamento de cabos submarinos;
6. Problema de impacto de um corpo sólido contra a superfície de um líquido (impacto hidrodinâmico).
7. Problema elementar de uma partícula cuja massa varia com a posição.

(b) Enuncie o Princípio de Relatividade de Galileu. Mostre que a Equação atribuída a Mechersky satisfaz este princípio. (0,5)

O Princípio de Relatividade de Galileu afirma que *as leis fundamentais da física são as mesmas em todos referenciais inerciais*.

No caso em análise, considerando-se dois referenciais inerciais, define-se: (i) \vec{v} como a velocidade da partícula medida em relação a um dos referenciais e (ii) \vec{v}' como a velocidade da partícula medida em relação ao outro. Seja \vec{v}_{rel} a velocidade relativa entre os dois referenciais inerciais, de forma que, $\vec{v} = \vec{v}' + \vec{v}_{rel} \Rightarrow \vec{v} = \vec{v}'$. Assim, a Equação de Mechersky pode ser transformada de um referencial para o outro como segue:

$$\begin{aligned}\vec{F} &= \frac{d}{dt}(m\vec{v}) - \frac{dm}{dt}\vec{w} \\ &= m \frac{d\vec{v}}{dt} + \frac{dm}{dt}\vec{v} - \frac{dm}{dt}\vec{w} = m \frac{d\vec{v}'}{dt} + \frac{dm}{dt}(\vec{v}' + \vec{v}_{rel}) - \frac{dm}{dt}(\vec{w}' + \vec{v}_{rel}) \\ &= \frac{d}{dt}(m\vec{v}') - \frac{dm}{dt}\vec{w}'\end{aligned}$$

Ou seja, a identidade, na forma, mostra a invariância da equação de Mechersky com respeito à escolha do referencial inercial.



Observa-se ainda que, ao contrário, a simples relação $\vec{F} = \frac{d}{dt}(m\vec{v})$ depende da escolha do referencial e, portanto, não obedece ao Princípio de Relatividade de Galileu. De fato,

$$\begin{aligned}\vec{F} &= \frac{d}{dt}(m\vec{v}) \\ &= m \frac{d\vec{v}}{dt} + \frac{dm}{dt}\vec{v} = m \frac{d\vec{v}'}{dt} + \frac{dm}{dt}(\vec{v}' + \vec{v}_{\text{rel}}) \\ &= \frac{d}{dt}(m\vec{v}') - \frac{dm}{dt}\vec{v}_{\text{rel}}\end{aligned}$$

Parte II. Complemento da Questão 2. Ainda com Ω constante, construa a função de energia potencial 'efetiva', $V(x) = V_E(x) + V_C(x)$, com $V_C = -\frac{1}{2}m\Omega^2 x^2$, que é conhecida como função potencial centrífuga. Analisando esta função, discuta a estabilidade dos possíveis pontos de equilíbrio. (0,5)

Temos:

$$V(x) = \frac{1}{2}K_1 x^2 + \frac{1}{4}K_3 x^4 - \frac{1}{2}m\Omega^2 x^2 = \frac{1}{2}(K_1 - m\Omega^2)x^2 + \frac{1}{4}K_3 x^4, \quad (1)$$

cuja derivada é dada por:

$$\frac{dV}{dx} = V'(x) = (K_1 - m\Omega^2)x + K_3 x^3 = [(K_1 - m\Omega^2) + K_3 x^2]x. \quad (2)$$

A condição de equilíbrio é dada por $V'(x) \equiv 0$, que recupera a Eq. (9) da resolução da questão 2, cujas raízes são dadas pela Eq. (10). O ponto de equilíbrio em estudo será estável se $V''(\bar{x}) \equiv 0$. Ou seja, se a segunda derivada da função potencial for maior do que zero naquela posição. A segunda derivada é dada por:

$$\frac{d^2V}{dx^2} = V''(x) = (K_1 - m\Omega^2) + 3K_3 x^2 = m(\omega^{*2} - \Omega^2) + 3K_3 x^2 = 3K_3 x^2 - m(\Omega^2 - \omega^{*2}). \quad (3)$$

Nos possíveis pontos de equilíbrio, $\bar{x} = 0$ e $\bar{x} = \pm\beta$, temos:

$$V''(0) = -m(\Omega^2 - \omega^{*2})$$

e

$$V''(\pm\beta) = 3K_3 \beta^2 - m(\Omega^2 - \omega^{*2}) = 3K_3 \frac{m}{K_3}(\Omega^2 - \omega^{*2}) - m(\Omega^2 - \omega^{*2}) = 2m(\Omega^2 - \omega^{*2}) \quad (4)$$

Assim:

- (i) Caso $\Omega < \omega^*$: só existe um ponto de equilíbrio, o trivial, $\bar{x} = 0$. O equilíbrio é estável, pois $V''(0) = -m(\Omega^2 - \omega^{*2}) > 0$.
- (ii) Caso $\Omega > \omega^*$: existem três pontos de equilíbrio, $\bar{x} = 0$ e $\bar{x} = \pm\beta$. O ponto de equilíbrio trivial é instável (um ponto de sela), pois $V''(0) = -m(\Omega^2 - \omega^{*2}) < 0$. Os pontos de equilíbrio $\bar{x} = \pm\beta$ são estáveis, pois $V''(\pm\beta) = 2m(\Omega^2 - \omega^{*2}) > 0$.
- (iii) Caso limítrofe $\Omega = \omega^*$: os pontos de equilíbrio $\bar{x} = \pm\beta$ coalescem com o ponto de equilíbrio trivial $\bar{x} = 0$. Nesta situação $V''(\bar{x}) = 0$. É o limiar da estabilidade de uns e outros. Trata-se, na linguagem da teoria de sistemas dinâmicos, de uma 'bifurcação estrutural'.