

Compito di Meccanica Razionale 19 Febbraio 2025

Esercizio 1. Si consideri un punto materiale P di massa unitaria soggetto ad una forza centrale

$$\mathbf{F}(\mathbf{x}) = f(\rho) \frac{\mathbf{x}}{\rho}, \quad \mathbf{x} \in \mathbb{R}^3 \setminus \{0\}, \quad \rho = |\mathbf{x}|$$

$$f(\rho) = \frac{1}{\rho} + \frac{2\alpha}{\rho^2}, \quad \alpha \in \mathbb{R}$$

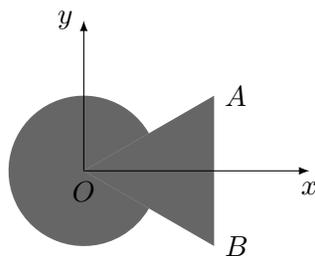
Si supponga che il momento angolare \vec{M}_O rispetto al centro di forze O sia diverso da zero e si denoti con c la componente di \vec{M}_O ortogonale al piano del moto.

- i) Trovare tutte le orbite circolari al variare di α e c .
- ii) Calcolare l'energia potenziale efficace e tracciare il ritratto di fase nello spazio delle fasi ridotto con coordinate $(\rho, \dot{\rho})$ al variare di α e c .
- iii) Sia $\alpha = -3$ e nel piano del moto $O\hat{e}_1\hat{e}_2$ si scelgano le condizioni iniziali

$$(x_1(0), x_2(0)) = (1, 0), \quad (\dot{x}_1(0), \dot{x}_2(0)) = (a, -\sqrt{5}), \quad a \in \mathbb{R}. \quad (1)$$

Trovare i valori di a per cui l'orbita con le condizioni iniziali (1) è limitata.

Esercizio 2. In un piano orizzontale si fissi un riferimento Oxy e si consideri il corpo rigido omogeneo \mathcal{C} di massa m descritto in figura, costruito con un disco di raggio r da cui è stato ritagliato un settore circolare di ampiezza angolare $\pi/3$ per poi inserirvi il triangolo equilatero OAB di lato $2r$.



Calcolare i momenti principali di inerzia di \mathcal{C} rispetto all'origine O .

Esercizio 3. In un piano orizzontale si fissi un sistema di riferimento Oxy . Un punto materiale P di massa m è vincolato a muoversi su una parabola di equazione $y = x^2$, mentre un altro punto materiale Q di massa $M \neq m$ è vincolato a muoversi su una parabola di equazione $x = y^2$. I due punti sono collegati tra di loro da una molla di costante elastica $k > 0$ e lunghezza a riposo nulla.

Si usino come coordinate lagrangiane l'ascissa s del punto P e l'ordinata t del punto Q .

- i) Scrivere la lagrangiana del sistema.
- ii) Determinare le configurazioni di equilibrio.
- iii) Studiare la stabilità degli equilibri.
- iv) Calcolare le frequenze proprie delle piccole oscillazioni attorno ad uno degli equilibri stabili.

Esercizio 1.

i) Dalle ipotesi abbiamo che $c \neq 0$ e $m = 1$. Per trovare le orbite circolari, esplicitiamo l'equazione $\ddot{\rho} = 0$

$$f(\rho) + \frac{c^2}{\rho^3} = 0 \rightarrow \frac{1}{\rho} + \frac{2\alpha}{\rho^2} + \frac{c^2}{\rho^3} = 0 \rightarrow \rho^2 + 2\alpha\rho + c^2 = 0$$

Quando esistono, le soluzioni di questa equazione possono essere espresse come

$$\rho_{1,2} = -\alpha \pm \sqrt{\alpha^2 - c^2}$$

dove denotiamo ρ_1 la soluzione con il $+$ e ρ_2 quella con il $-$.

Abbiamo i seguenti casi al variare di α e c :

- se $\alpha \geq 0$, allora non esistono soluzioni reali positive, quindi non ci sono orbite circolari. Infatti se $\alpha < |c|$ allora le soluzioni dell'equazione non sono reali, mentre se $\alpha \geq |c|$, allora le soluzioni sono negative.
- se $\alpha < 0$ esistono diversi sottocasi, a seconda del segno del determinante:
 - se $\alpha < -|c| < 0$, allora esistono due soluzioni positive dell'equazione (in quanto $-\alpha \pm \sqrt{\alpha^2 - c^2} > 0$) e quindi due orbite circolari con raggi ρ_1 e ρ_2 .
 - se $\alpha = -|c| < 0$, allora esiste un'unica orbita circolare con $\rho_1 = -\alpha$.
 - se $0 > \alpha > -|c|$, allora non esistono soluzioni reali dell'equazione e quindi non ci sono orbite circolari.

ii) L'energia potenziale efficace è

$$V_{\text{eff}}(\rho) = - \int f(\rho) d\rho + \frac{c^2}{2\rho^2} = -\log \rho + \frac{2\alpha}{\rho} + \frac{c^2}{2\rho^2}$$

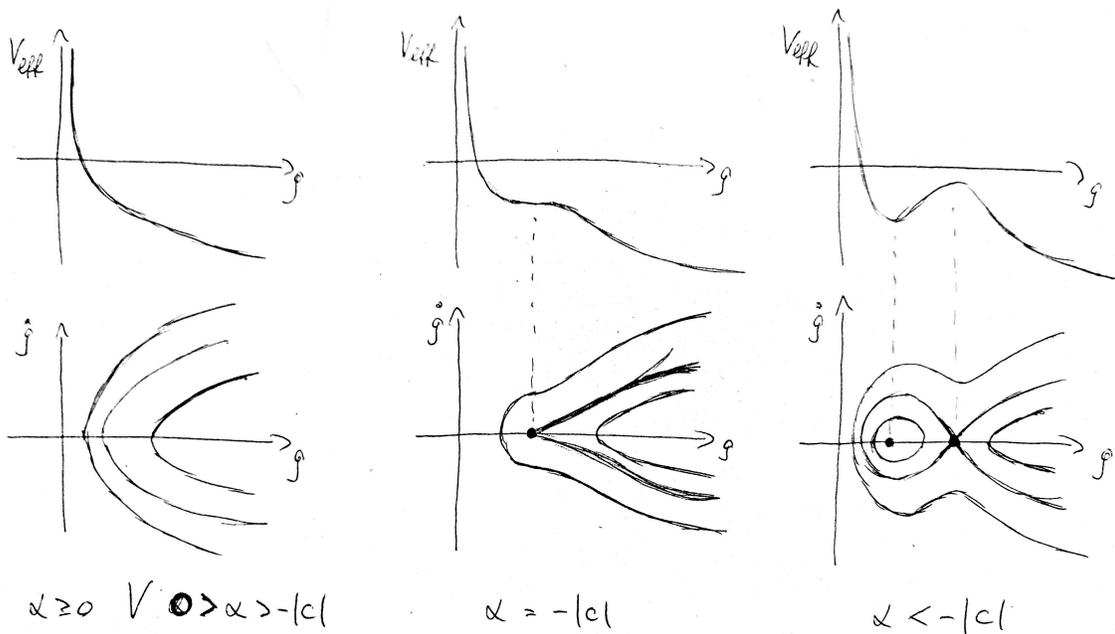
Per $\rho \rightarrow 0^+$ il termine dominante è il terzo, perciò

$$\lim_{\rho \rightarrow 0^+} V_{\text{eff}}(\rho) = +\infty$$

mentre per $\rho \rightarrow +\infty$ il termine dominante è il primo, perciò

$$\lim_{\rho \rightarrow +\infty} V_{\text{eff}}(\rho) = -\infty$$

Considerando i diversi numeri di punti stazionari di V_{eff} (corrispondenti alle orbite circolari trovate in precedenza), abbiamo i seguenti casi:



iii) Per $\alpha = -3 < 0$ sappiamo che esistono diversi sottocasi. Dai dati iniziali abbiamo che $\mathbf{e}_\rho(0) = \hat{\mathbf{e}}_1$ e $\mathbf{e}_\theta(0) = \hat{\mathbf{e}}_2$, perciò:

$$\rho(0) = 1, \quad \dot{\rho}(0) = a, \quad \rho(0)\dot{\theta}(0) = -\sqrt{5}$$

da cui possiamo calcolare il valore degli integrali primi:

$$c = \rho^2 \dot{\theta} = -\sqrt{5}, \quad \bar{E} = \frac{\dot{\rho}^2}{2} + V_{\text{eff}}(\rho) = \frac{1}{2}a^2 - \frac{7}{2}$$

Siamo quindi nel caso $\alpha < -|c|$, in cui esistono due punti stazionari di V_{eff} . I punti di minimo ρ_1 e massimo ρ_2 di V_{eff} per $\alpha = -3$ e $c = -\sqrt{5}$ sono

$$\rho_{1,2} = 3 \pm \sqrt{9 - 5} \implies \rho_1 = 1, \quad \rho_2 = 5$$

e l'energia potenziale efficace nel punto di massimo vale $V_{\text{eff}}(5) = -\log(5) - 11/10$.

Visto che $\rho(0) = 1 < \rho_2$ corrisponde al punto di minimo locale, per avere un'orbita limitata con le condizioni iniziali date basta che $\bar{E} \leq V_{\text{eff}}(5)$, quindi

$$\frac{1}{2}a^2 - \frac{7}{2} \leq -\log(5) - \frac{11}{10} \implies |a| \leq \sqrt{\frac{24}{5} - 2\log(5)}$$

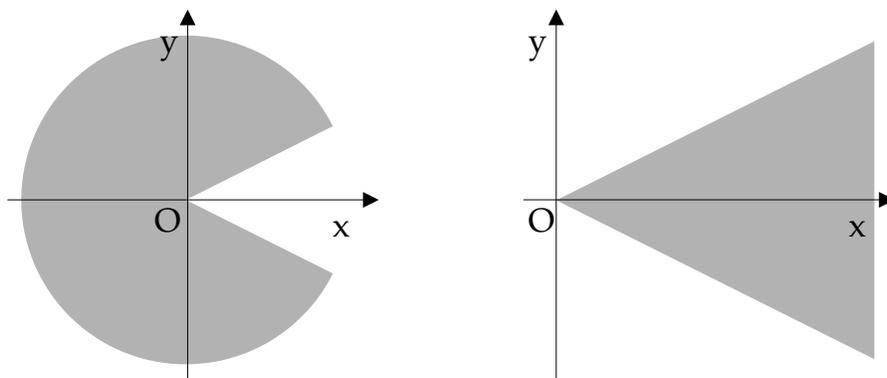
Esercizio 2.

La densità del corpo rigido è

$$\sigma = \frac{m}{A} = \frac{m}{\left(\frac{5}{6}\pi + \sqrt{3}\right)r^2} = \frac{6m}{(5\pi + 6\sqrt{3})r^2}$$

Per trovare i momenti principali di inerzia, determiniamo una base principale. Consideriamo il sistema di riferimento riportato nella figura dell'esercizio e prendiamo i versori \hat{e}_1 , \hat{e}_2 e \hat{e}_3 associati a Ox , Oy e Oz . Tale sistema di riferimento è principale di inerzia in quanto: \mathbf{e}_3 è una direzione principale, perchè il corpo rigido è piano ed è interamente contenuto nel piano Oxy ; \mathbf{e}_2 è una direzione principale, perchè ortogonale al piano Oxz che è di simmetria per riflessione per il corpo; \mathbf{e}_1 è una direzione principale, perchè l'ultimo versore della terna ortonormale, dove già gli altri due sono direzioni principali.

Basta quindi calcolare I_{11} , I_{22} e I_{33} in questo riferimento. Per semplicità, calcoliamo queste quantità per le due figure disgiunte che compongono il corpo: il disco \mathcal{D} — privo del settore e il triangolo equilatero \mathcal{T} (si veda la figura).



Iniziamo dal triangolo. Notiamo che possiamo dividere \mathcal{T} in due triangoli rettangoli coincidenti \mathcal{R}_1 e \mathcal{R}_2 , ottenuti tagliando la figura lungo l'asse Ox . Poichè possiamo ottenere \mathcal{R}_2 a partire da \mathcal{R}_1 tramite la seguente simmetria

$$(x, y) \rightarrow (x, -y) \quad \text{riflessione rispetto all'asse } x$$

valgono le seguenti proprietà $I_{11}^{\mathcal{R}_1} = I_{11}^{\mathcal{R}_2}$ e $I_{22}^{\mathcal{R}_1} = I_{22}^{\mathcal{R}_2}$, perciò per \mathcal{T} avremo che $I_{11}^{\mathcal{T}} = 2I_{11}^{\mathcal{R}_1}$, $I_{22}^{\mathcal{T}} = 2I_{22}^{\mathcal{R}_1}$.

Calcoliamo i momenti di inerzia per il triangolo \mathcal{R}_1 :

$$\mathcal{R}_1 = \{(x, y, z) \mid 0 \leq x \leq a, 0 \leq y \leq \frac{b}{a}x, z = 0\}$$

con $a = \sqrt{3}r$ e $b = r$;

$$I_{11}^{\mathcal{R}_1} = \int_0^a \int_0^{\frac{b}{a}x} \sigma y^2 dy dx = \frac{1}{12} \sigma ab^3 = \frac{\sqrt{3}}{12} \sigma r^4$$

$$I_{22}^{\mathcal{R}_1} = \int_0^a \int_0^{\frac{b}{a}x} \sigma x^2 dy dx = \frac{1}{4} \sigma a^3 b = \frac{3\sqrt{3}}{4} \sigma r^4$$

Quindi per il triangolo \mathcal{T} abbiamo i seguenti valori:

$$I_{11}^{\mathcal{T}} = \frac{\sqrt{3}}{6} \sigma r^4, \quad I_{22}^{\mathcal{T}} = \frac{3\sqrt{3}}{2} \sigma r^4.$$

Per i momenti di inerzia di \mathcal{D}^- , utilizziamo le coordinate polari:

$$\mathcal{D}^- = \{(\rho, \theta, z) \mid 0 \leq \rho \leq r, \pi/6 \leq \theta \leq 11\pi/6, z = 0\}$$

per cui

$$I_{11}^{\mathcal{D}^-} = \int_{\mathcal{D}^-} \sigma y^2 dx dy = \int_0^r \int_{\pi/6}^{11\pi/6} \sigma \rho^3 \sin^2 \theta d\theta d\rho = \frac{1}{4} \left(\frac{5}{6}\pi + \frac{\sqrt{3}}{4} \right) \sigma r^4$$

$$I_{22}^{\mathcal{D}^-} = \int_{\mathcal{D}^-} \sigma x^2 dx dy = \int_0^r \int_{\pi/6}^{11\pi/6} \sigma \rho^3 \cos^2 \theta d\theta d\rho = \frac{1}{4} \left(\frac{5}{6}\pi - \frac{\sqrt{3}}{4} \right) \sigma r^4$$

Perciò per la lamina completa avremo

$$I_{11} = I_{11}^{\mathcal{T}} + I_{11}^{\mathcal{D}^-} = \frac{1}{48} (10\pi + 11\sqrt{3}) \sigma r^4 = \frac{1}{8} \frac{10\pi + 11\sqrt{3}}{5\pi + 6\sqrt{3}} m r^2$$

$$I_{22} = I_{22}^{\mathcal{T}} + I_{22}^{\mathcal{D}^-} = \frac{1}{48} (10\pi + 69\sqrt{3}) \sigma r^4 = \frac{1}{8} \frac{10\pi + 69\sqrt{3}}{5\pi + 6\sqrt{3}} m r^2$$

$$I_{33} = I_{11} + I_{22} = \frac{1}{4} \frac{10\pi + 40\sqrt{3}}{5\pi + 6\sqrt{3}} m r^2$$

Esercizio 3.

i) Scriviamo le posizioni e le velocità dei punti materiali:

$$\begin{aligned}(P - O) &= s\mathbf{e}_1 + s^2\mathbf{e}_2, & \mathbf{v}_P &= \dot{s}(\mathbf{e}_1 + 2s\mathbf{e}_2) \\(Q - O) &= t^2\mathbf{e}_1 + t\mathbf{e}_2, & \mathbf{v}_Q &= \dot{t}(2t\mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2)\end{aligned}$$

Calcolo l'energia cinetica

$$\mathcal{T} = \frac{1}{2}m|\mathbf{v}_P|^2 + \frac{1}{2}M|\mathbf{v}_Q|^2 = \frac{1}{2}m\dot{s}^2(1 + 4s^2) + \frac{1}{2}M\dot{t}^2(1 + 4t^2)$$

da cui ricaviamo la matrice cinetica

$$A(\dot{s}, \dot{t}) = \begin{bmatrix} m(1 + 4s^2) & 0 \\ 0 & M(1 + 4t^2) \end{bmatrix}$$

Calcoliamo l'energia potenziale

$$\mathcal{V} = \mathcal{V}_{\text{elas}} = \frac{1}{2}k|P - Q|^2 = \frac{1}{2}k((s - t^2)^2 + (s^2 - t)^2)$$

La Lagrangiana è

$$\mathcal{L} = \mathcal{T} - \mathcal{V}$$

ii) Per trovare le configurazioni di equilibrio pongo le derivate parziali di \mathcal{V} rispetto alle coordinate lagrangiane uguali a zero.

$$\begin{cases} \frac{\partial \mathcal{V}}{\partial s} = k((s - t^2) + 2s(s^2 - t)) = 0 \\ \frac{\partial \mathcal{V}}{\partial t} = k(-2t(s - t^2) - (s^2 - t)) = 0 \end{cases}$$

Dalla prima equazione otteniamo

$$s - t^2 = -2s(s^2 - t)$$

che possiamo sostituire alla seconda equazione, ottenendo:

$$4st(s^2 - t) - (s^2 - t) = 0 \implies (4st - 1)(s^2 - t) = 0$$

da cui $t = s^2$ oppure $t = 1/(4s)$ (con $s \neq 0$).

Nel primo caso $t = s^2$, la prima equazione diventa

$$s - s^4 = -2s(s^2 - s^2) \implies s^4 - s = 0 \implies s = 0 \vee s = 1$$

da cui otteniamo i punti di equilibrio $(0, 0)$ e $(1, 1)$.

Nel secondo caso $t = 1/(4s)$, la prima equazione diventa

$$s - \frac{1}{16s^2} = -2s \left(s^2 - \frac{1}{4s} \right) \implies 2s^5 + s^3 - \frac{1}{2}s^2 - \frac{1}{16} = 0$$

che per Cartesio ha al massimo un'unica soluzione positiva (c'è solo una variazione di segno tra i monomi) e nessuna negativa (non ci sono variazioni di segno quando sostituisco $-s$ a s). Si verifica facilmente che $s = 1/2$ è soluzione dell'equazione. Otteniamo quindi un ulteriore punto di equilibrio $(1/2, 1/2)$.

- iii) Per studiare la stabilità delle configurazioni di equilibrio, calcolo il segno degli autovalori λ_1 e λ_2 della matrice hessiana di \mathcal{V} valutata nei punti corrispondenti:

$$\mathcal{V}'' = \frac{\partial^2 \mathcal{V}}{\partial(s, t)^2} = k \begin{bmatrix} 1 + 6s^2 - 2t & -2s - 2t \\ -2s - 2t & 1 - 2s + 6t^2 \end{bmatrix}$$

Valuto \mathcal{V}'' nelle tre configurazioni di equilibrio

$$\mathcal{V}''(0, 0) = k \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\lambda_1 = \lambda_2 = k > 0$$

Entrambi gli autovalori sono positivi, quindi il punto $(0, 0)$ è un minimo di \mathcal{V} ed è stabile per il teorema di Lagrange-Dirichlet.

$$\mathcal{V}''(1, 1) = k \begin{bmatrix} 5 & -4 \\ -4 & 5 \end{bmatrix}$$

$$\det = 9k^2 > 0 \text{ e } \text{tr} = 10k > 0$$

Entrambi gli autovalori sono positivi, quindi il punto $(1, 1)$ è un minimo di \mathcal{V} ed è stabile per il teorema di Lagrange-Dirichlet.

$$\mathcal{V}''(1/2, 1/2) = k \begin{bmatrix} 3/2 & -2 \\ -2 & 3/2 \end{bmatrix}$$

$$\det = -(7/4)k^2 < 0 \text{ e } \text{tr} = 3k > 0$$

Un autovalore è negativo, quindi il punto $(1/2, 1/2)$ è instabile perchè esiste almeno un esponente di Lyapunov positivo.

- iv) Calcolo le frequenze proprie delle piccole oscillazioni attorno alla configurazione di equilibrio stabile $(0, 0)$

$$A(0, 0) = \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & M \end{bmatrix} \quad \text{quindi} \quad A^{-1}\mathcal{V}''(0, 0) = \begin{bmatrix} k/m & 0 \\ 0 & k/M \end{bmatrix}$$

i cui autovalori sono $\lambda_1 = \frac{k}{m}$ e $\lambda_2 = \frac{k}{M}$.

Le frequenze proprie delle piccole oscillazioni sono quindi

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}, \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{k}{M}}$$