

FM210 - FISICA MATEMATICA I

APPELLO SCRITTO DI SETTEMBRE [10-9-2014]

1. (8 punti). Si consideri il sistema lineare

$$\begin{cases} \dot{x} = \alpha z \\ \dot{y} = x + \alpha + 1 \\ \dot{z} = y - (\alpha + 1)z - 3 \end{cases}$$

con  $\alpha \in \mathbb{R}$ .

1. Si discuta per quali valori di  $\alpha$  il sistema ammette un unico punto di equilibrio (pde). Per tali valori di  $\alpha$ , si studi la stabilità del pde.
2. Si scelga un valore di  $\alpha$  per cui il sistema *non* ammette un unico pde e si scriva la soluzione generale del problema corrispondente.

**Soluzione:** Siano

$$\mathbf{x} := \begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix}, \quad A := \begin{pmatrix} 0 & 0 & \alpha \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & -(\alpha + 1) \end{pmatrix}, \quad \mathbf{b} := \begin{pmatrix} 0 \\ \alpha + 1 \\ -3 \end{pmatrix}$$

cosicché il sistema si possa riscrivere equivalentemente nella forma

$$\dot{\mathbf{x}} = A\mathbf{x} + \mathbf{b}.$$

**1** -  $\det A = \alpha$  quindi il sistema ammette un unico pde se e solo se  $\alpha \neq 0$ . Se  $\alpha = 0$ , allora  $(x_0, y_0, z_0)$  è un pde se e solo se  $x_0 = -1$  e  $y_0 = z_0 + 3$ , quindi in questo caso il sistema ammette una retta di pde. Supponiamo che  $\alpha \neq 0$ ; il sistema è stabile se e solo se le parti reali degli autovalori di  $A$  sono tutti  $\leq 0$ . Gli autovalori di  $A$  sono le soluzioni di

$$-X^3 - X^2(\alpha + 1) + \alpha = (X + 1)(-X^2 - \alpha X + \alpha) = 0$$

cioè

$$\left\{ -1, -\frac{\alpha}{2} + \frac{1}{2}\sqrt{\alpha^2 + 4\alpha}, -\frac{\alpha}{2} - \frac{1}{2}\sqrt{\alpha^2 + 4\alpha} \right\}.$$

Inoltre, se  $\alpha > 0$ , allora  $-\alpha/2 + \sqrt{\alpha^2 + 4\alpha}/2 > 0$ , se  $\alpha < 0$ , allora  $\mathcal{R}e(-\alpha/2 - \sqrt{\alpha^2 + 4\alpha}/2) > 0$ . In conclusione, il pde è instabile,  $\forall \alpha \neq 0$ .

**2** - Fissiamo  $\alpha = 0$ . In questo caso, il sistema si riduce a

$$\begin{cases} \dot{x} = 0 \\ \dot{y} = x + 1 \\ \dot{z} = y - z - 3 \end{cases}$$

Le prime due equazioni sono risolte da

$$x = a, \quad y = (a + 1)t + b$$

con  $a, b \in \mathbb{R}$  due costanti arbitrarie. Sostituendo tale soluzione nella terza troviamo:

$$\dot{z} = -z + (a + 1)t + b - 3$$

che è risolta da

$$z = ce^{-t} + (a + 1)(t - 1) + b - 3.$$

con  $c \in \mathbb{R}$  una terza costante arbitraria.

2. (8 punti). Si consideri il sistema meccanico unidimensionale su  $\mathbb{R}$

$$\ddot{x} = -e^x(x^3 - x^2 - 4x + 4)$$

1. Si determini una costante del moto.
2. Si disegni il grafico dell'energia potenziale.
3. Si determinino i punti di equilibrio e se ne studi la stabilità.
4. Si disegni il grafico delle traiettorie nel piano delle fasi.
5. Si identifichino i dati iniziali corrispondenti a moti periodici, e se ne scriva il periodo nella forma di un integrale definito.
6. Si identifichino i dati iniziali corrispondenti a moti aperti, e si discuta se le soluzioni corrispondenti sono globali o no.

**Soluzione:**

1 - Come si verifica facilmente,

$$-e^x(x^3 - x^2 - 4x + 4) = -\frac{d}{dx}(e^x(x^3 - 4x^2 + 4x)) =: -\frac{dV}{dx}$$

quindi l'energia

$$E = \frac{1}{2}\dot{x}^2 + V(x)$$

con

$$V(x) = e^x(x^3 - 4x^2 + 4x)$$

è una costante del moto.

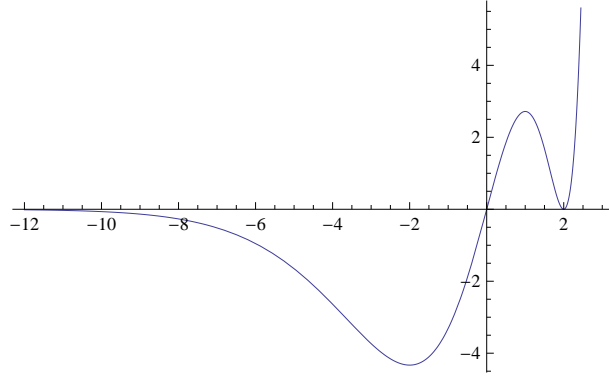
2 - Dato che

$$V'(x) = x^3 - x^2 - 4x + 4 = (x - 1)(x^2 - 4) = (x - 1)(x + 2)(x - 2),$$

allora  $V'(x) > 0$  se e solo se  $x \in (-2, 1) \cup (2, \infty)$ . Inoltre

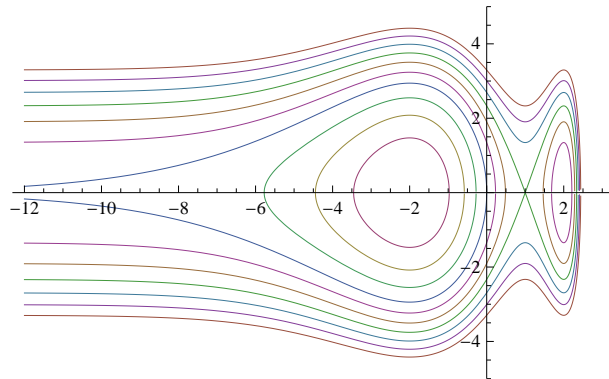
$$V(-2) = -32e^{-2}, \quad V(1) = e, \quad V(2) = 0, \quad \lim_{x \rightarrow \infty} V(x) = \infty, \quad \lim_{x \rightarrow -\infty} V(x) = 0$$

quindi il grafico di  $V$  è (tenendo anche conto che  $V$  è negativa se e solo se  $x < 0$ ):



**3** - I punti di equilibrio sono i punti critici di  $V$ , cioè  $\{-2, 1, 2\}$ . I punti di equilibrio stabili sono i minimi di  $V$ , cioè  $\{-2, 2\}$ , ed i punti di equilibrio instabili sono i massimi di  $V$ , cioè  $\{1\}$ .

**4** - Le curve di livello si deducono dal grafico del potenziale:



**5** - I moti periodici non banali sono quelli con  $E < 0$  e quelli con  $0 < E < e$  e  $x(0) > 1$ . Il loro periodo è

$$\int_{x_-}^{x_+} dx \frac{1}{\sqrt{2(E - V(x))}}$$

dove  $x_-$  e  $x_+$  sono le soluzioni di  $V(x) = E$  (più precisamente, se  $0 < E < e$ ,  $x_{\pm}$  sono le due soluzioni di  $V(x) = E$  a destra di 1).

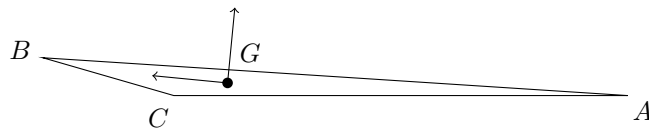
**6** - I moti aperti sono quelli con  $E \geq 0$  e  $x(0) < 1$ , quelli con  $E > e$ , e quelli con  $E = e$  e  $x(0) < 1$ . Tutti i moti esistono globalmente, poiché il potenziale  $V(x)$  è limitato dal basso.

**3. (4 punti).** Un corpo rigido è costituito da 3 masse puntiformi  $m$  disposte ai vertici di un triangolo  $ABC$ . Siano:  $\ell$  la lunghezza del lato  $BC$ ,  $3\ell$  la lunghezza del lato  $AC$  e  $5\pi/6$  l'ampiezza dell'angolo al vertice  $C$ .

1. Si determini il centro di massa del sistema.
2. Si calcoli la matrice del corpo rispetto al suo centro di massa. Si discuta come identificare gli assi principali di inerzia e i momenti di inerzia corrispondenti (senza svolgere i calcoli).

**Soluzione:** Prendiamo un sistema di riferimento centrato in  $C$  con l'asse  $x$  diretto verso  $A$ . Le coordinate di  $A$ ,  $B$  e  $C$  sono

$$\mathbf{x}_A = \ell(3, 0, 0), \quad \mathbf{x}_B = \ell\left(-\frac{\sqrt{3}}{2}, \frac{1}{2}, 0\right), \quad \mathbf{x}_C = (0, 0, 0).$$



**1** - Le coordinate del centro di massa sono

$$\mathbf{x}_G = \frac{\mathbf{x}_A + \mathbf{x}_B + \mathbf{x}_C}{3} = \ell\left(1 - \frac{\sqrt{3}}{6}, \frac{1}{6}, 0\right).$$

Le coordinate di  $A$ ,  $B$  e  $C$  rispetto al centro di massa sono

$$\mathbf{y}_A = \ell\left(2 + \frac{\sqrt{3}}{6}, -\frac{1}{6}, 0\right), \quad \mathbf{y}_B = \ell\left(-1 - \frac{\sqrt{3}}{3}, \frac{1}{3}, 0\right), \quad \mathbf{y}_C = \ell\left(-1 + \frac{\sqrt{3}}{6}, -\frac{1}{6}, 0\right).$$

**2** - La matrice d'inerzia del sistema è

$$I = m\ell^2 \begin{pmatrix} \frac{1}{6} & \frac{1}{2} + \frac{\sqrt{3}}{6} & 0 \\ \frac{1}{2} + \frac{\sqrt{3}}{6} & \frac{13}{2} + \sqrt{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{20}{3} + \sqrt{3} \end{pmatrix}.$$

Gli assi principali di inerzia sono gli autovettori di  $I$ , e i momenti di inerzia sono gli autovalori corrispondenti. Uno degli assi principali d'inerzia è diretto lungo l'asse  $z$ , con il momento di inerzia  $m\ell^2(20/3 + \sqrt{3})$ . Gli altri due sono nel piano  $(x, y)$ , orientati come in figura.

4. **(10 punti)**. Una massa puntiforme  $m$  si muove su una guida liscia di equazione  $y = de^{-x/d}$  (con  $d > 0$ ) appartenente al piano verticale  $x$ - $y$  sotto l'effetto della forza peso  $\mathbf{F}_p = m(0, -g)$  e di una forza elastica  $\mathbf{F}_e = -k(x, y)$  di costante elastica  $k$  e centro coincidente con l'origine.

1. Si scriva la Lagrangiana del sistema usando come coordinate Lagrangiane le variabili  $(x, \dot{x})$ .
2. Si ricavi la corrispondente equazione di Eulero-Lagrange.
3. Si identifichi una grandezza conservata, e se ne verifichi esplicitamente la conservazione.
4. Si determini quanti sono i punti di equilibrio del sistema, li si identifichino (eventualmente come soluzione di un'opportuna equazione) e se ne studi la stabilità.
5. Si ricavi l'equazione delle curve di livello del sistema e se ne disegni il grafico nel piano delle fasi  $(x, \dot{x})$  al variare della grandezza conservata di cui sopra. Si discuta qualitativamente la natura del moto.

**Soluzione:**

**1** - La velocità della particella nelle coordinate adattate al vincolo ( $\mathbf{x} = (x, de^{-x/d})$ ) è

$$\dot{\mathbf{x}} = \dot{x}(1, -e^{-x/d})$$

e la sua energia potenziale è (sempre nelle stesse coordinate)

$$V(x) = mgde^{-x/d} + \frac{k}{2}(x^2 + d^2e^{-2x/d})$$

quindi la Lagrangiana del sistema è

$$L(x, \dot{x}) = \frac{m}{2}\dot{x}^2(1 + e^{-2x/d}) - mgde^{-x/d} - \frac{k}{2}(x^2 + d^2e^{-2x/d}).$$

**2** - L'equazione di Eulero-Lagrange è

$$m\ddot{x}(1 + e^{-2x/d}) - \frac{m}{d}\dot{x}^2e^{-2x/d} - mge^{-x/d} + k(x - de^{2x/d}) = 0.$$

**3** - L'energia del sistema è

$$E = \dot{x} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} - L = \frac{m}{2}\dot{x}^2(1 + e^{-2x/d}) + mgde^{-x/d} + \frac{k}{2}(x^2 + d^2e^{-2x/d})$$

ed è una grandezza conservata.

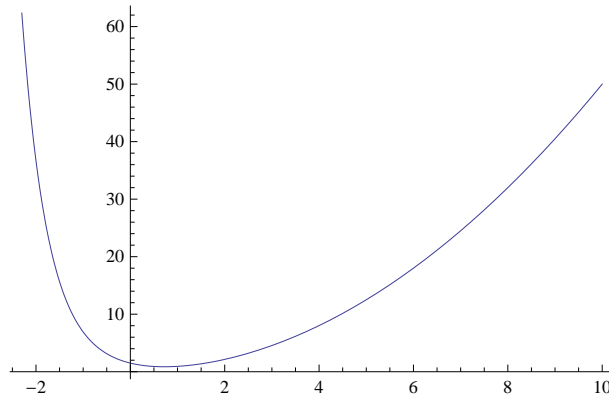
**4** - Studiamo il grafico dell'energia potenziale. La derivata seconda di  $V$  è

$$V''(x) = \frac{mg}{d}e^{-x/d} + k(1 + 2e^{-2x/d}) > 0$$

inoltre

$$\lim_{x \rightarrow -\infty} V'(x) = -\infty, \quad \lim_{x \rightarrow \infty} V'(x) = \infty, \quad \lim_{x \rightarrow -\infty} V(x) = \infty, \quad \lim_{x \rightarrow \infty} V(x) = \infty.$$

quindi il grafico di  $V$  è dalla forma



In particolare, il sistema ammette un unico punto di equilibrio, che è stabile.

**5** - L'equazione delle curve di livello si deduce da quella dell'energia

$$\dot{x} = \pm \sqrt{\frac{2(E - V(x))}{m(1 + e^{-2x/d})}}.$$

Dato che  $1 + e^{-2x/d} > 0$ , la forma delle curve di livello si deduce dal grafico dell'energia potenziale ed è la seguente:

