

Corso di laurea in Matematica  
**Sistemi dinamici – Primo Modulo**

PROVA D'ESAME 05-09-2000

CORREZIONE

ESERCIZIO 1.

Il polinomio caratteristico è

$$p(\lambda) = (1 - \lambda)(-1 - \lambda) - 3 = \lambda^2 - 4,$$

così che gli autovalori di  $A$  sono:  $\lambda_1 = 2$  e  $\lambda_2 = -2$ .

I corrispondenti autovettori sono

$$\begin{cases} \lambda_1 = 2 & \rightarrow & v_1 = (3, 1), \\ \lambda_2 = -2 & \rightarrow & v_2 = (-1, 1); \end{cases}$$

infatti le equazioni che bisogna risolvere per determinarne le componenti  $(x, y)$  dell'autovettore corrispondente all'autovalore  $\lambda$  sono

$$\begin{cases} (1 - \lambda)x + 3y = 0, \\ x - (1 + \lambda)y = 0. \end{cases}$$

Quindi

$$\begin{pmatrix} v_1 \\ v_2 \end{pmatrix} = P \begin{pmatrix} e_1 \\ e_2 \end{pmatrix}, \quad P = \begin{pmatrix} 3 & 1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix},$$

se  $\{e_1, e_2\}$  è la base standard in cui l'operatore lineare che definisce il sistema dinamico è rappresentato dalla matrice  $A$ .

Si ha quindi

$$Q^{-1} = P^T = \begin{pmatrix} 3 & -1 \\ 1 & 1 \end{pmatrix}, \quad Q = \frac{1}{4} \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ -1 & 3 \end{pmatrix}.$$

Quindi, se poniamo

$$e^{Dt} \equiv \begin{pmatrix} e^{\lambda_1 t} & 0 \\ 0 & e^{\lambda_2 t} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} e^{2t} & 0 \\ 0 & e^{-2t} \end{pmatrix},$$

abbiamo

$$\begin{aligned} \begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} &= Q^{-1} e^{Dt} Q \begin{pmatrix} x_1(0) \\ \bar{x}_2(0) \end{pmatrix} = \frac{1}{4} \begin{pmatrix} 3 & -1 \\ 1 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} e^{2t} & 0 \\ 0 & e^{-2t} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ -1 & 3 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} \\ &= \frac{1}{4} \begin{pmatrix} 3 & -1 \\ 1 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} e^{2t} & 0 \\ 0 & e^{-2t} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 2 \\ 2 \end{pmatrix} = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} 3 & -1 \\ 1 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} e^{2t} \\ e^{-2t} \end{pmatrix} = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} 3e^{2t} - e^{-2t} \\ e^{2t} + e^{-2t} \end{pmatrix}, \end{aligned}$$

che dà

$$\begin{cases} x_1(t) = (3e^{2t} - e^{-2t})/2 = e^{2t} + \sinh 2t, \\ x_2(t) = (e^{2t} + e^{-2t})/2 = \cosh 2t. \end{cases}$$

ESERCIZIO 2.

**(2.1)** Scrivendo  $\dot{x} = \partial H(x, y)/\partial y$  e  $\dot{y} = -\partial H(x, y)/\partial x$ , integrando la prima equazione del sistema rispetto a  $y$ , si ottiene

$$H(x, y) = y^2 - y \sin x + c_1(x),$$

dove  $c_1(x)$  è una funzione arbitraria della variabile  $x$ , mentre, integrando la seconda equazione rispetto a  $x$ , si ottiene

$$H(x, y) = y^2 - y \sin x + c_2(y),$$

dove  $c_2(y)$  è una funzione arbitraria della variabile  $y$ , quindi si ha

$$H(x, y) = y^2 - y \sin x + C = y(y - \sin x),$$

dove la costante arbitraria  $C$  è nulla poiché  $H(0, 0) = 0$ .

**(2.2)** Le curve di livello  $\Gamma_E$  sono definite da

$$\Gamma_E = \{(x, y) \in \mathbb{T} \times \mathbb{R} : H(x, y) = E\}.$$

Quindi  $\Gamma_0 = \mathcal{C}_1 \cup \mathcal{C}_2$ , dove

$$\mathcal{C}_1 = \{(x, y) \in \mathbb{T} \times \mathbb{R} : y = 0\},$$

$$\mathcal{C}_2 = \{(x, y) \in \mathbb{T} \times \mathbb{R} : y = \sin x\}.$$

Le altre curve di livello sono come rappresentate in Figura 1, come è facile verificare.

**(2.3)** Si ha  $\dot{x} = 0$  se  $2y = \sin x$ . Poiché  $\dot{y} = 0$  implica  $y = 0$  oppure  $\cos x = 0$ , *i.e.*  $x = \pm\pi/2$ , sono possibili i casi seguenti: se  $y = 0$  allora  $\sin x = 0$ , *i.e.*  $x = 0, \pi$ , mentre se  $x = \pm\pi/2$  allora  $2y = \pm 1$ , *i.e.*  $y = \pm 1/2$ , rispettivamente.

I punti d'equilibrio, per  $x \in (-\pi, \pi]$ , sono quindi

$$P_1 = (0, 0), \quad P_2 = (\pi, 0), \quad P_3 = (\pi/2, 1/2), \quad P_4 = (-\pi/2, -1/2).$$

**(2.4)** Il sistema linearizzato intorno al punto d'equilibrio  $P_1$  è dato da

$$\dot{\mathbf{x}} = A\mathbf{x}, \quad A = \begin{pmatrix} -1 & 2 \\ 0 & 1 \end{pmatrix},$$

se  $\mathbf{x} = (x, y)$ . Quindi gli autovalori di  $A$  sono  $\pm 1$ , da cui segue che  $P_1$  è un punto d'equilibrio instabile poiché la matrice  $A$  ha un autovalore positivo.

Analogamente si discute la stabilità del punto d'equilibrio  $P_2$ . Il sistema linearizzato intorno a  $P_2$  è dato da

$$\dot{\mathbf{x}} = A\mathbf{x}, \quad A = \begin{pmatrix} 1 & 2 \\ 0 & -1 \end{pmatrix},$$

così che di nuovo gli autovalori di  $A$  sono  $\pm 1$ : quindi anche  $P_2$  è un punto d'equilibrio instabile.

La stabilità di  $P_3$  e  $P_4$  si discute utilizzando il teorema di Lyapunov. Si consideri per esempio  $P_3$ . Si ha  $H(P_3) = -1/4$ : poiché  $H(x, y) = 0$  per  $(x, y) \in \Gamma_0$ , segue dal teorema di Weierstrass che  $P_3$  è un punto di minimo per  $H(x, y)$  nel dominio chiuso  $\overline{D}$ , dove  $D$  è la regione aperta racchiusa tra la curva  $\mathcal{C}_1$  e la curva  $\mathcal{C}_2$  e contenente il punto d'equilibrio  $P_3$ . Si può quindi utilizzare  $W(x, y) = H(x, y) + 1/4$  come funzione di Lyapunov. Se  $B \subset D$  è un intorno con centro il punto  $P_3$ , risulta allora: (1)  $W(P_3) = 0$  e  $W(x, y) > 0$   $\forall (x, y) \in B \setminus \{P_3\}$ , e (2)  $\dot{W}(x, y) \equiv 0$ . Le ipotesi del teorema di Lyapunov sono quindi soddisfatte: possiamo concludere che il punto  $P_3$  è un punto d'equilibrio stabile.

Analogamente si conclude che  $P_4$  è un punto d'equilibrio stabile.

In conclusione i punti d'equilibrio  $P_1$  e  $P_2$  sono instabili, mentre i punti d'equilibrio  $P_3$  e  $P_4$  sono stabili.

**(2.5)** Il dato iniziale  $(\pi/2, 1/3)$  è compreso nella regione  $D$  (con le notazioni al punto precedente). Quindi la traiettoria che si origina da esso è periodica (per un Teorema che afferma che, per sistemi che ammettono costanti del moto che non siano identicamente costanti su alcun aperto, tutte le traiettorie che si originano

da dati iniziali  $P$  contenuti in una regione aperta racchiusa da curve di livello e contenente solo un punto d'equilibrio stabile  $P_0$  sono periodiche, purché  $P \neq P_0$ ).

---

ESERCIZIO 3.

**(3.1)** Nel sistema  $\kappa$  il punto  $O'$  ha coordinate

$$\mathbf{q}_{O'} = (t \cos t, t \sin t, 0) .$$

Si ha quindi

$$\mathbf{q} = D\mathbf{Q} = CB\mathbf{Q} = B\mathbf{Q} + \mathbf{r} ,$$

con

$$\mathbf{r} = (t \cos t, t \sin t, 0)$$

e

$$B = \begin{pmatrix} \cos \theta(t) & -\sin \theta(t) & 0 \\ \sin \theta(t) & \cos \theta(t) & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} , \quad \theta(t) = t .$$

Quindi la trasformazione rigida  $D: K \rightarrow \kappa$  è data dalla composizione della rotazione  $B$  con la traslazione  $C$ , definita da  $C\mathbf{x} = \mathbf{x} + \mathbf{r}$ .

**(3.2)** Scriviamo  $\mathbf{q} = (x, y, z)$  e  $\mathbf{Q} = (\xi, \eta, \zeta)$ . Si ha quindi

$$\mathbf{Q}(t) = \begin{cases} \xi(t) = t , \\ \eta(t) = 0 , \\ \zeta(t) = 0 , \end{cases}$$

mentre

$$\mathbf{q}(t) = D\mathbf{Q}(t) = \begin{pmatrix} \cos t & -\sin t & 0 \\ \sin t & \cos t & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} t \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} t \cos t \\ t \sin t \\ 0 \end{pmatrix} ,$$

quindi

$$\mathbf{q}(t) = \begin{cases} x(t) = 2t \cos t , \\ y(t) = 2t \sin t , \\ z(t) = 0 . \end{cases}$$

**(3.3)** La velocità assoluta  $\mathbf{v}$  è data da

$$\mathbf{v} = \dot{\mathbf{q}} .$$

Quindi si ha

$$\mathbf{v} = (2 \cos t - 2t \sin t, 2 \sin t + 2t \cos t, 0) .$$

**(3.4)** La velocità relativa  $\mathbf{v}'$  è data da

$$\mathbf{v}' = B\dot{\mathbf{Q}} ,$$

dove

$$\dot{\mathbf{Q}} = (1, 0, 0) .$$

Quindi si ha

$$\mathbf{v}' = (\cos t, \sin t, 0) .$$

(3.5) La componente traslatoria della velocità di trascinamento  $\mathbf{v}_0$  è data da

$$\mathbf{v}_0 = \dot{\mathbf{r}} .$$

Quindi

$$\mathbf{v}_0 = (\cos t - t \sin t, \sin t + t \cos t, 0) .$$

(3.6) La componente rotatoria della velocità di trascinamento  $\mathbf{v}_T$  è data da

$$\mathbf{v}_T = [\boldsymbol{\omega}, \mathbf{q} - \mathbf{r}] ,$$

dove

$$\boldsymbol{\omega} = (0, 0, \omega) , \quad \omega = 1 .$$

Quindi, tenuto conto che

$$\mathbf{q} - \mathbf{r} = (t \cos t, t \sin t, 0) ,$$

si ha

$$\mathbf{v}_T = (-t \sin t, t \cos t, 0) .$$

Si può facilmente verificare che l'identità  $\mathbf{v} = \mathbf{v}' + \mathbf{v}_0 + \mathbf{v}_T$  è soddisfatta.

(3.7) La forza di Coriolis  $\mathbf{F}_2$  è data da

$$\mathbf{F}_2 = -2 [\boldsymbol{\Omega}, \dot{\mathbf{Q}}] ,$$

dove  $\boldsymbol{\Omega} = B\boldsymbol{\omega} = (0, 0, \omega) = (0, 0, 1)$ . Quindi

$$\mathbf{F}_2 = -2(0, 1, 0) = (0, -2, 0) .$$

(3.8) La forza centrifuga  $\mathbf{F}_3$  è data da

$$\mathbf{F}_3 = -[\boldsymbol{\Omega}, [\boldsymbol{\Omega}, \mathbf{Q}]] .$$

Poiché

$$[\boldsymbol{\Omega}, \mathbf{Q}] = (0, t, 0) ,$$

si ha quindi

$$\mathbf{F}_3 = (t, 0, 0) .$$

(3.9) Si ha  $z(t) \equiv 0$ , e  $x^2(t) + y^2(t) = 4t^2$ , quindi il punto materiale attraversa la circonferenza  $\mathcal{C}$  all'istante  $t_0$  tale che  $4t_0^2 = 10^2 = 100$ , che dà  $t_0 = 5$ .

