

# Theoretische Physik VI: Nichtlineare Laserdynamik

## 1. Dynamische Systeme und deterministisches Chaos

- Langzeitverhalten
- Abhängigkeit von äußeren Parametern
- " " von kleinen "äußeren Störungen"
- globale Aussagen über den dynamischen Fluss

Qualitative Dynamik = Fluss als Ganzes  
Stabilität  
topologische Struktur

### 1.1. Vektorfelder als dynamische Systeme

$$\dot{\underline{x}} = \underline{F}(\underline{x}(t), t)$$

$\underline{x} \in \mathbb{R}^n \rightarrow$  dynamische Variablen

$$\underline{F}: \mathbb{R}^n \times \mathbb{R}_t \rightarrow \mathbb{R}^n$$

Dynamik vieler Systeme lässt sich als System von (nichtlinearen) DGL 1. Ordnung formulieren.

Vektorfeld

(Bsp.) deterministisches System

z.B. Newton'sche Bewegungsgleichung mit Reibung

$$\ddot{y} + \underset{\substack{\uparrow \\ \text{Reibung}}}{f_1(y, t)} \dot{y} + \underset{\substack{\uparrow \\ \text{Kraft}}}{f_2(y, t)} = 0$$

speziell Hamilton'sche Systeme

$$\begin{aligned} x_1 &= q & \dot{x}_1 &= \frac{\partial H}{\partial p} \\ x_2 &= p & \dot{x}_2 &= -\frac{\partial H}{\partial q} \end{aligned}$$

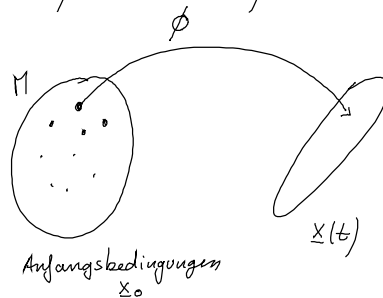
$H(q, p)$  Hamiltonfunktion

$$\begin{aligned} x_1 &:= y \\ x_2 &:= \dot{y} \\ \Rightarrow \dot{x}_1 &= x_2 \\ \dot{x}_2 &= -f_1(x_1, t)x_2 - f_2(x_1, t) \end{aligned}$$

► Fluss des Vektorfeldes  $\underline{F}$  auf der Mannigfaltigkeit  $M$  (Phasenraum, z.B.  $\mathbb{R}^n$ )

$$\phi : M \times \mathbb{R}_t \longrightarrow M$$

$$\text{mit } \phi(x_0, t) = \phi_t(x_0) = x(t, x_0)$$

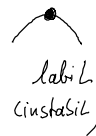


Gesamtheit aller Bahnkurven = Trajektorien

► Fixpunkte  $\underline{x}^*$  des autonomen dynamischen Systems  $\dot{\underline{x}} = \underline{F}(\underline{x})$   
 $\hat{=}$  stationäre Punkte, Gleichgewichtspunkte, singuläre Punkte, krit. Punkte

$$(1) \quad 0 = \dot{\underline{x}} = \underline{F}(\underline{x}^*) \quad \longrightarrow \quad \underline{x}^*$$

Stabilität eines Fixpunktes:



Test durch Linearisierung für kleine Auslenkungen

$$\Downarrow$$

$$\delta \underline{x} := \underline{x} - \underline{x}^*$$

Taylor Entw.  
 $\stackrel{(1)}{\Rightarrow} \delta \dot{x}_i = \sum_{k=1}^n \left( \frac{\partial F_i}{\partial x_k} \right)_{\underline{x}^*} \delta x_k$

$$\delta \dot{\underline{x}} = (DF)_* \delta \underline{x} \quad \text{mit Jacobi-Matrix } DF$$

↖ lineare Gleichung

System von lin. DGL mit konstanten Koeffizienten

Lösungsansatz  $\delta \underline{x}(t) = \underline{\xi} e^{\lambda t} \quad \longrightarrow \quad \lambda \underline{\xi} = \underline{A} \underline{\xi}$

Eigenwertgleichung

$$A = (DF)_{\underline{x}^*}$$

$$\det(A - \lambda \underline{1}) = 0$$

$\lambda_k$ : Eigenwerte

$\underline{f}^{(k)}$ : Eigenvektoren

→ allgemeine Lösung

$$\delta \underline{x}(t) = \sum_{k=1}^n c_k \underline{f}^{(k)} e^{\lambda_k t}$$

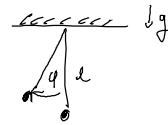
(Annahme: keine entarteten Eigenwerte  $\lambda_k$ )

$c_k$  durch AB bestimmt)

Bsp: (i) Ebenes Pendel (ohne Reibung)

$$m l^2 \ddot{\varphi} + m g l \sin \varphi = 0$$

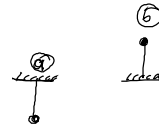
$$\left. \begin{array}{l} x_1 = \varphi \\ x_2 = p\varphi = m l^2 \dot{\varphi} \end{array} \right\} \begin{array}{l} \dot{x}_1 = \frac{x_2}{m l^2} \\ \dot{x}_2 = -m g l \sin x_1 \end{array}$$



Fixpunkte:  $\dot{x}_1 = \dot{x}_2 = 0$

→  $x_2 = 0$   
 $x_1 = n \cdot \pi$

Ⓐ  
Ⓑ



Linearisierung: 
$$\begin{pmatrix} \delta \dot{x}_1 \\ \delta \dot{x}_2 \end{pmatrix} = \underbrace{\begin{pmatrix} 0 & 1/m l^2 \\ -m g l \cos x_1 & 0 \end{pmatrix}}_{DF(\underline{x})} \begin{pmatrix} \delta x_1 \\ \delta x_2 \end{pmatrix}$$

Ⓐ  $x_1 = x_2 = 0$

$$A = DF(\underline{x}_a^*) = \begin{pmatrix} 0 & 1/m l^2 \\ -m g l & 0 \end{pmatrix}$$

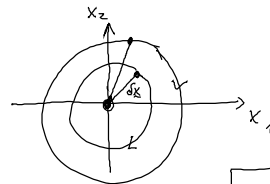
→ Eigenwerte  $\det(A - \lambda \underline{1}) = 0$

$$\begin{vmatrix} -\lambda & 1/m l^2 \\ -m g l & -\lambda \end{vmatrix} = \lambda^2 + \frac{g}{l} = 0$$

$$\lambda_{1,2} = \pm i \sqrt{\frac{g}{l}} = \pm i \omega$$

unge dämpfte Schwingung

allg. Lösung 
$$\delta \underline{x}(t) = c_1 \underline{f}^{(1)} e^{i \omega t} + c_2 \underline{f}^{(2)} e^{-i \omega t}$$



Zentrum

(b)  $x_1 = \pi, x_2 = 0$



$$A = \begin{pmatrix} 0 & 1/m_e l^2 \\ mg l & 0 \end{pmatrix}$$

$$\det(A - \lambda \mathbb{1}) = \lambda^2 - \frac{g}{l} = 0$$

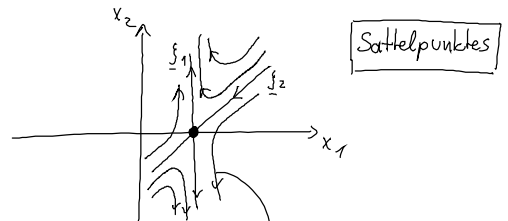
Eigenwerte:  $\lambda_{1,2} = \pm \sqrt{\frac{g}{l}}$

allgemeine Lösung:  $\delta \underline{x}(t) = c_1 \underline{f}^{(+)} e^{\sqrt{\frac{g}{l}} t} + c_2 \underline{f}^{(-)} e^{-\sqrt{\frac{g}{l}} t}$

↑  
→ ∞  
instabile Richtung  $\underline{f}_1$

↑  
stabile Richtung  $\underline{f}_2$

Phasenportrait eines



Sattelpunktes

Trajektorie zu einer Anfangsbedingung

NB: Da Matrix  $A$  nicht symmetrisch ist sind die Eigenvektoren, i.d. nicht senkrecht zueinander.

(ii) Ebenenes Pendel mit Reibung

$$\ddot{\varphi} + 2\gamma \dot{\varphi} + \omega^2 \sin \varphi = 0$$

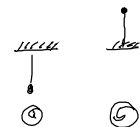
↑  
Reibung

$$\rightarrow \dot{x}_1 = \frac{x_2}{m_e l^2}$$

$$\dot{x}_2 = -mg l \sin x_1 - 2\gamma l x_2$$

↑  
Reibung

Fixpunkte unverändert



Linearisierung:  $\begin{pmatrix} \delta \dot{x}_1 \\ \delta \dot{x}_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & 1/m_e l^2 \\ -mg l \cos x_1 & -2\gamma l \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \delta x_1 \\ \delta x_2 \end{pmatrix}$

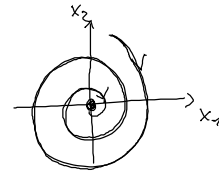
Ⓐ  $x_1 = x_2 = 0$

$$\underline{A} = \begin{pmatrix} 0 & 1/m \cdot l^2 \\ -mg/l & -2\gamma \end{pmatrix} \rightarrow \lambda^2 + 2\gamma \lambda + \frac{g}{l} = 0$$

$$\lambda_{1,2} = -\gamma \pm i \sqrt{\omega^2 - \gamma^2}$$

falls  $\gamma^2 < \omega^2$   
(schwache Reibung)

schwache Reibung  
gedämpfte Schwingung

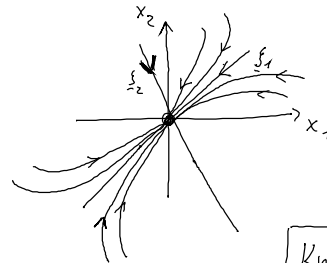


stabil!

Fokus

starke Reibung ( $\gamma^2 > \omega^2$ ):  
überdämpfte Schwingung

$$\lambda_{1,2} = -\gamma \pm \sqrt{\gamma^2 - \omega^2} < 0$$



stabil!

Knoten

## 1.2. Stabilität und Langzeitverhalten

allgemeine Definition von Stabilität

- Sei  $\underline{x}^*$  FP des dynamischen Systems  $\dot{\underline{x}} = \underline{F}(\underline{x}, t)$  dann ist  $\underline{x}^*$  stabil oder (Lyapunov - stabil), wenn zu jeder Umgebung  $U$  von  $\underline{x}^*$  eine Umgebung  $V$  von  $\underline{x}^*$  existiert so dass

$$\underset{\substack{\uparrow \\ \text{Anfangsbed.}}}{\underline{x} \in V} \longrightarrow \phi(\underline{x}, t) \in U \quad \forall t \geq 0$$

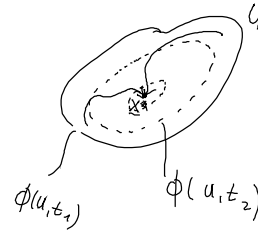


- Sei  $\underline{x}^*$  FP des dynamischen Systems  $\dot{\underline{x}} = \underline{F}(\underline{x}, t)$  dann ist  $\underline{x}^*$  asymptotisch stabil, wenn zu  $\underline{x}^*$  eine Umgebung  $U$  existiert

$$\phi(U, t_2) \subset \phi(U, t_1) \subset U \quad 0 < t_1 < t_2$$

$$\text{und } \lim_{t \rightarrow \infty} \phi(x, t) = x^* \quad \forall x \in U$$

$U$  schrumpft mit wachsendem  $t$  auf  $x^*$  zusammen. D.h. Phasenraumvolumina schrumpfen



↳ Widerspruch zum  
Liouville'schem Satz für Hamiltonsche Systeme

- Ein dynamisches System heißt dissipativ wenn Phasenraumvolumina schrumpfen (kontrahieren).