

(ii) Ebenes Pendel mit Reibung

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

Reibung



$$x_1 = \varphi$$
$$x_2 = m l \dot{\varphi}$$

$$\left. \begin{aligned} \dot{x}_1 &= \frac{x_2}{m l} \\ \dot{x}_2 &= -m g l \sin x_1 - 2\gamma x_2 \end{aligned} \right\} \text{Fixpunkte ungerändert}$$

linearisierung: $\begin{pmatrix} \delta \dot{x}_1 \\ \delta \dot{x}_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & \frac{1}{m l} \\ -m g l \cos x_1 & -2\gamma \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \delta x_1 \\ \delta x_2 \end{pmatrix}$

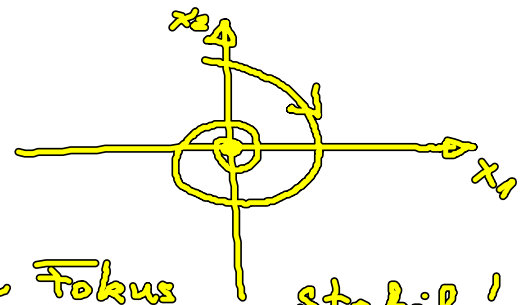
a) $x_1 = x_2 = 0$ $A = \begin{pmatrix} 0 & \frac{1}{m l} \\ -m g l & -2\gamma \end{pmatrix}$

Eigenwerte: $\lambda^2 + 2\gamma\lambda + \frac{g}{l} = 0$

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

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

(a) gedämpfte Schwingungen
(schwache Reibung)



stabiler Fokus

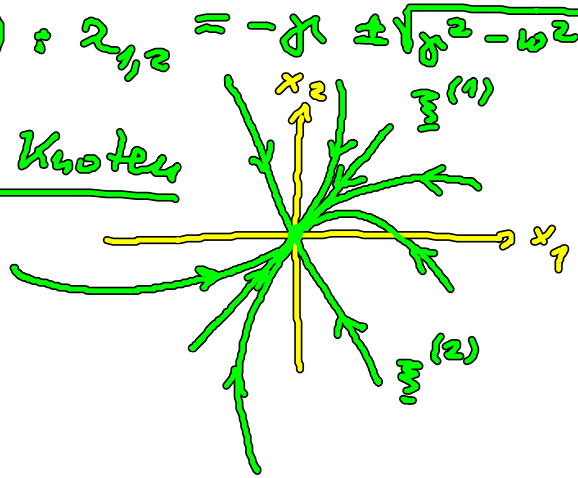
stabil!

(a₂) aperiodische gedämpfte Bewegung

(überdämpfter Osz.)

starke Reibung ($\gamma^2 > \omega^2$): $\lambda_{1,2} = -\gamma \pm \sqrt{\gamma^2 - \omega^2} < 0$

stabiler Knoten



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

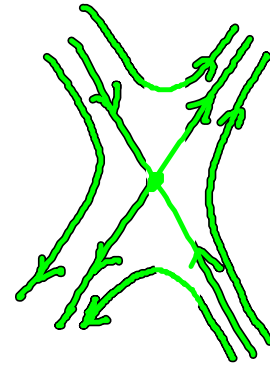
$$\lambda^2 + 2\gamma\lambda - \omega^2 = 0$$

$$\Rightarrow \lambda_{1,2} = -\gamma \pm \underbrace{\sqrt{\omega^2 + \gamma^2}}_{> \gamma}$$

$$\lambda_1 > 0$$

$$\lambda_2 < 0$$

instabil!



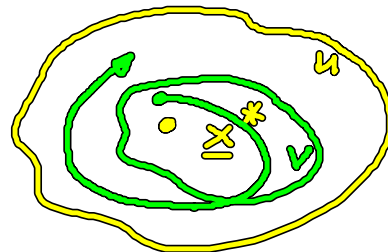
1.2 Stabilität und Langzeitverhalten Sattelpunkt

allg. Def. der Stabilität:

Sei \underline{x}^* Fixpkt. des dynam. Systems $\dot{\underline{x}} = \underline{F}(\underline{x}, t)$

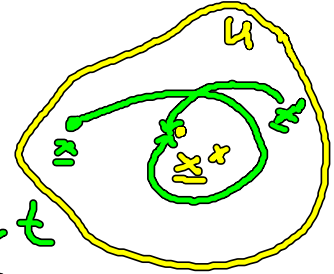
Def.: \underline{x}^* heißt stabil (oder Ljapunov-stabil), wenn zu jeder Umgebung U von \underline{x}^* eine Umgebung V von \underline{x}^* existiert, so dass

$$\underline{x} \in V \Rightarrow \phi(\underline{x}, t) \in U \quad \forall t \geq 0$$



Def. : x^* heißt asymptotisch stabil, wenn zu x^* eine Umgebung U ex., so dass $\phi(U, t_2) \subset \phi(U, t_1) \subset U$ für $0 < t_1 < t_2$ und

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



(U schrumpft mit wachsender t auf x^* zusammen, d. h. Phasenraumvolumina schrumpfen \leftrightarrow Liouville'scher Satz für Hamilton'sche Systeme)

Def. : Ein dynamisches System heißt dissipativ, wenn Phasenraumvolumina schrumpfen.

Kriterium für (Lyapunov)-Stabilität (lokal):

Wenn x^* stabil ist, dann hat keiner der Eigenwerte der Jacobi-Matrix $(DF)_{x^*}$ einen pos. Realteil.

Beispiel : Fixpt. a) ($\varphi = 0$) des Pendels mit/ohne Reibung

Hinreichende Bed. für asymptot. Stabilität :

Alle Eigenwerte haben negative Realteile

Beispiel : Fixpt. a) des Pendels mit Reibung

Beispiel für Instab. : Fixpt. b)

Allg. System mit $n=2$

$$\begin{pmatrix} \delta \dot{x}_1 \\ \delta \dot{x}_2 \end{pmatrix} = A \begin{pmatrix} \delta x_1 \\ \delta x_2 \end{pmatrix}$$

$$\begin{vmatrix} a_{11} - \lambda & a_{12} \\ a_{21} & a_{22} - \lambda \end{vmatrix} = (a_{11} - \lambda)(a_{22} - \lambda) - a_{12}a_{21}$$

Eigenwerte : $\det(A - \lambda I) = \lambda^2 - \lambda \operatorname{tr} A + \det A = 0$

$$\Rightarrow \lambda_{1,2} = \frac{1}{2} (\text{tr} A \pm \sqrt{(\text{tr} A)^2 - 4 \det A})$$

$$\text{tr} A = \sum_i \frac{\partial F_i}{\partial x_i} = \text{div } \underline{F}$$

Fallunterscheidung

(a) Stabiler Fokus : $\det A > 0$, $\text{tr} A < 0$
 (Sattelpkt.) $(\text{tr} A)^2 < 4 \det A$
 $\lambda_{1,2} = -\lambda_0 \pm i\omega$ ($\lambda_0, \omega > 0$) gedämpfte Dse.
 im Phasenraum



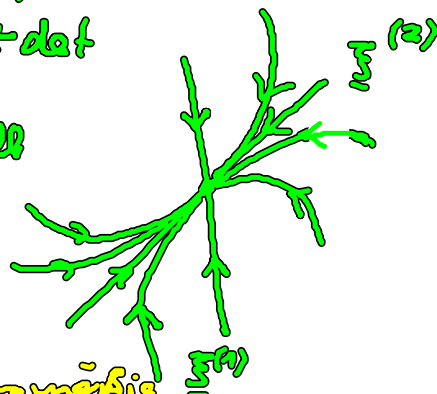
(b) Instabiler Fokus : $\det A > 0$, $\text{tr} A > 0$
 $(\text{tr} A)^2 < 4 \det A$
 $\lambda_{1,2} = +\lambda_0 \pm i\omega$ ($\lambda_0, \omega > 0$) entdämpfte Dse.

ellipt. Spirale



(c) Stabiler Knoten : $\det A > 0$, $\text{tr} A < 0$
 $(\text{tr} A)^2 > 4 \det A$

$\left. \begin{matrix} \lambda_1 < 0 \\ \lambda_2 < 0 \end{matrix} \right\} \in \mathbb{R}$ exp. Zerfall

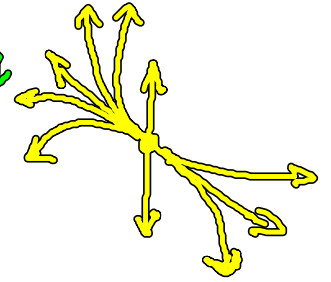


(fast alle Trajektorien nähern sich längs dem Eigenvektor, der zum betragsmäßig kleineren Eigenwert gehört)

(d) Instabiler Knoten : $\det A > 0$, $\text{tr} A > 0$

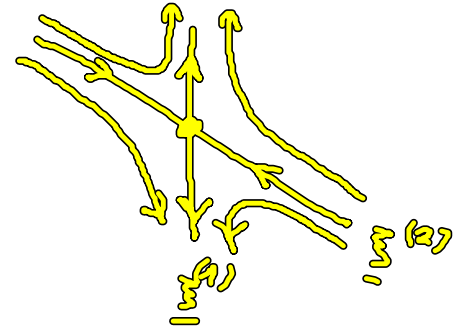
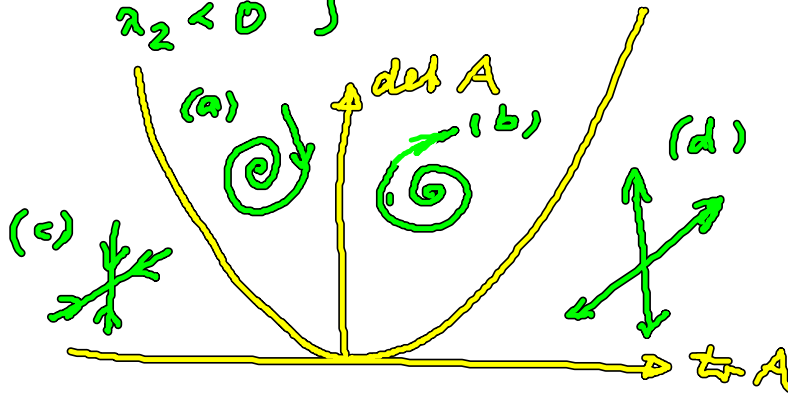
$$(\text{tr} A)^2 > 4 \det A$$

$\left. \begin{matrix} \lambda_1 > 0 \\ \lambda_2 > 0 \end{matrix} \right\} \in \mathbb{R}$ op. Entdämpfung



(e) Sattelpunkt : $\det A < 0$

$\left. \begin{matrix} \lambda_1 > 0 \\ \lambda_2 < 0 \end{matrix} \right\} \in \mathbb{R}$



grenze zwischen den 5 Bereichen : entartetes Fall

- lin. Stab. analyse versagt, höhere Terme der Taylor-entw. um Fixpt. nötig

$\text{tr} A = 0, \det A > 0$ entweder Zentrum

oder schwach stabiler/instab. Fokus  ungedämpfter Osc.

- qualitative Änderungen im Verhalten des Flusses möglich

(Bifurkationen = Verzweigungen der Lösungsmannigfaltigkeit)

Speziell Hamilton'sche Vektorfelder :

$$\dot{q}_k = \frac{\partial H}{\partial p_k}, \quad \dot{p}_k = -\frac{\partial H}{\partial q_k}$$

Linearisierung um Fixpkt. \underline{x}^* , $\delta \underline{x}(t) = \underline{x} - \underline{x}^*$

$$\delta \dot{\underline{x}} = A \delta \underline{x} \quad \delta \dot{x}_i = \sum_{k=1}^{2f} \left(\frac{\partial F_i}{\partial x_k} \right)_{\underline{x}^*} \delta x_k \quad \underline{x} = \begin{pmatrix} q_1 \\ \vdots \\ q_f \\ p_1 \\ \vdots \\ p_f \end{pmatrix}$$

$$\text{tr } A = \text{div } \underline{F} = \sum_{i=1}^f \left(\frac{\partial}{\partial q_k} \frac{\partial H}{\partial p_k} - \frac{\partial}{\partial p_k} \frac{\partial H}{\partial q_k} \right) = 0$$

Aus $\boxed{0 = \text{tr } A} = \sum_{i=1}^{2f} \alpha_i$ folgt, dass

keine asymptot. Stabilität möglich ist!

(sondern nur Lyapunov-Stab)

Beweis : Sonst müssten alle $\text{Re } \lambda_i < 0$

sein

$$\Rightarrow \text{tr } A = \sum_i \text{Re } \lambda_i + i \underbrace{\sum_i \text{Im } \lambda_i}_0 < 0$$

Nicht asymptot. Stab.,
falls kein $\text{Re } \lambda_i > 0$

(konj. komplex.)

\Rightarrow nur $\text{Re } \lambda_i = 0$, $\lambda_i = \pm i\omega$ (Zentrum)

Falls $f=1$ ($n=2$) : Fixpunkte können

nur Zentren (falls $\det A > 0$)

oder Sattelpunkte (falls $\det A < 0$)

sein.