# Grundlagen der Robotik

# 8. Dynamische Systeme

**Prof. Sven Behnke** 



## Klausurplanung

- Termine:
  - Erstklausur: 21.02.2024 10:00 HS1
  - Nachklausur: 14.03.2024 10:00, Raum TBD

- 90 Minuten Bearbeitungszeit, closed Book
- Es wird am Ende der Vorlesungszeit eine Probeklausur geben.

### **Letzte Vorlesung**

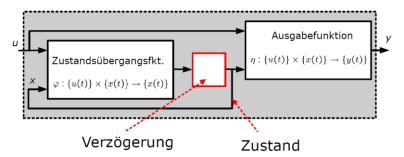
Wechselwirkungen von Systemen





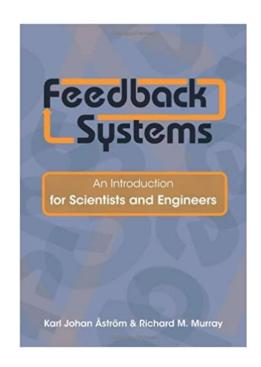
- Systemklassen:
  - Zeitdiskret, zeitkontinuierlich, Event-basiert
  - Zustandslos, mit Zustand

- Systemeigenschaften
  - Kausalität
  - Linearität
  - Zeitinvarianz
  - Stabilität
- LTI-Systeme: linear zeitinvariant



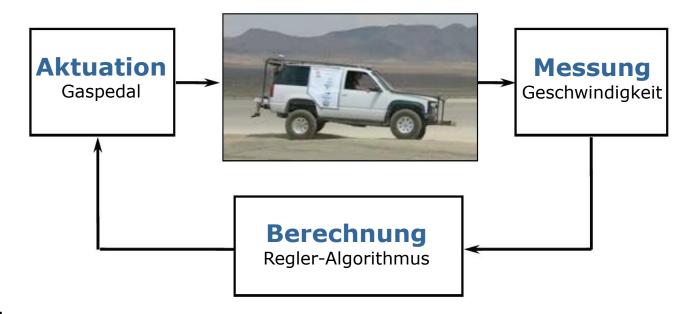
### Literatur

Karl Johan Aström and Richard M. Murray: Feedback Systems: An Introduction for Scientists and Engineers, Princeton University Press, 2008



### Regelung = Messung + Berechnung + Aktuation

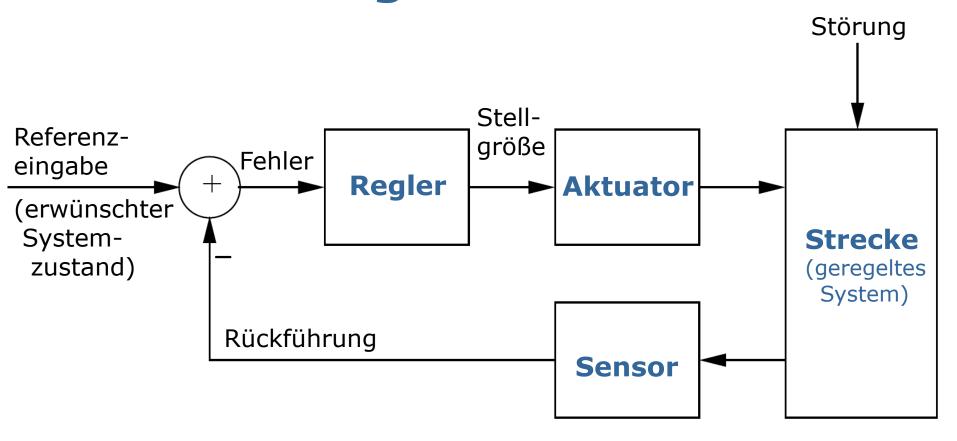
#### In Rückkopplungsschleife



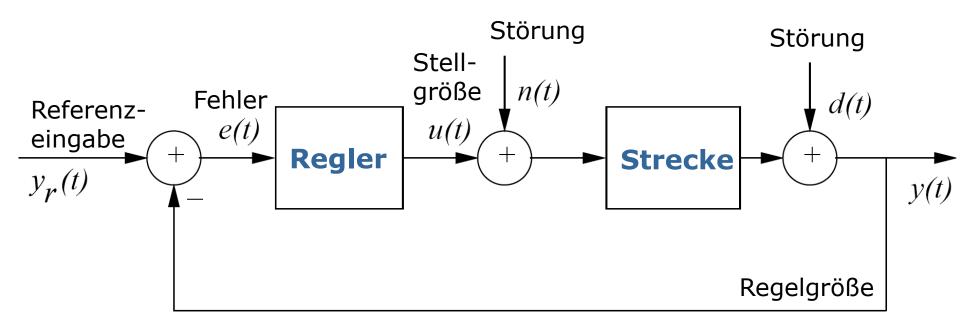
#### Ziele:

- Statische Performanz: System hält erwünschten Zustand (z.B. erlaubte Geschwindigkeit)
- Dynamische Performanz: System kann schnell auf Veränderungen reagieren (z.B. neue Zielgeschwindigkeit)
- Robustheit: System toleriert Änderungen in der Dynamik (Masse, Anstieg der Straße, ...)

# Prinzip der Regelung durch Rückführung



# Regelung: Vereinfachte Darstellung



### Zwei Modi der Regelung

#### Wir unterscheiden:

#### Erreichen eines Sollwerts:

Regelgröße soll Referenzeingabe erreichen und sich nicht mehr ändern

=> Einschwingverhalten

#### Folgeregelung:

Regelgröße soll einer veränderlichen Referenzeingabe folgen

=> Folgeverhalten

### **Auslegung von Reglern**

#### **Erwünschte Eigenschaften:**

Verfolgung des Referenzsignals:

Regelgröße y(t) soll Änderungen der Referenzeingabe  $y_r(t)$  genau und schnell folgen

Rückweisung von Störungen:

Störungen d(t) und n(t) sollen die Regelgröße y(t) nicht beeinflussen

Stabilität:

Das Feedback-System aus Regler und Strecke muss stabil sein

Robustheit:

Kleine Änderungen der Parameter sollen kleine Effekte haben

Realisierbarkeit:

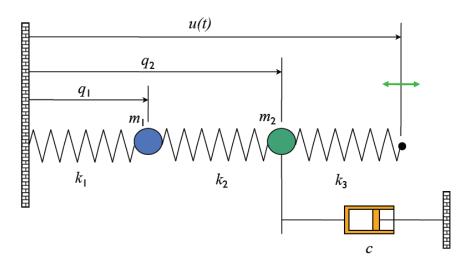
Der Regler muss effizient implementierbar sein

### Zielkonflikte

 Die erwünschten Eigenschaften sind widersprüchlich und können daher nicht alle gleichzeitig realisiert werden

- Rückweisung von Störungen ⇔ Robustheit
- Ideales Folgeverhalten ⇔ Realisierbarkeit (unendlich hohe Stellgrößen)

## Modellierung im Zustandsraum



#### Newton'sche Physik

- F=ma // Trägheit
- $F=k(x-x_0)$  // Feder
- F=cv // Dämpfer

#### Bewegungsgleichungen

$$m_1 \ddot{q}_1 = k_2 (q_2 - q_1) - k_1 q_1$$

$$m_2 \ddot{q}_2 = k_3 (u - q_2) - k_2 (q_2 - q_1) - c \dot{q}_2$$

#### **Beschreibung im Zustandsraum**

- Zustand: Vektor von Variablen, die Fortschreibung des Systems erlauben
- Dynamik als System von Differentialgleichungen erster Ordnung:

$$\frac{dx}{dt} = f(x, u) \quad x \in \mathbb{R}^n, u \in \mathbb{R}^p$$
$$y = h(x) \qquad y \in \mathbb{R}^q$$

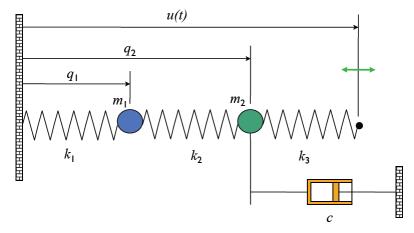
#### Zustandsdynamik, Ausgabefunktion

$$\begin{vmatrix} \frac{d}{dt} \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ \dot{q}_1 \\ \dot{q}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{\dot{q}_1}{\dot{q}_2} \\ \frac{k_2}{m_1} (q_2 - q_1) - \frac{k_1}{m_1} q_1 \\ \frac{k_3}{m_2} (u - q_2) - \frac{k_2}{m_2} (q_2 - q_1) - \frac{c}{m_2} \dot{q}_2 \end{bmatrix}$$

$$y = \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{bmatrix}$$

## Begriffe bei der Modellierung

- Zustand fasst die Vergangenheit zusammen
  - Unabhängige physikalische Größen, die eine Fortschreibung des Systems in die Zukunft erlauben (wenn zukünftige externe Eingaben bekannt sind)
- Eingaben beschreiben Anregung des Systems von außen
  - Werden nicht von der Systemdynamik beinflusst, sondern sind von außen gegeben
- Dynamik beschreibt die Änderung des Zustands
  - Regel für Neuberechung des Zustands
  - Funktion des aktuellen Zustands und der externen Eingaben
- Ausgaben beschreiben die gemessenen Größen
  - Ausgaben sind Funktion von Zustand und EingabenAbgeleitete Variablen
  - Ausgaben sind häufig Teilmenge des Zustands



Beispiel: Feder-Massen-System

Zustand: Positionen und Geschwin-

digkeiten der Massen  $q_1, q_2, \dot{q}_1, \dot{q}_2$ 

Eingabe: Position der Feder am rechten

Ende u(t)

Dynamik: Newtonsche Mechanik

Ausgabe: Gemessene Positionen der

Massen  $q_1$ ,  $q_2$ 

## Eigenschaften der Modellierung

#### Wahl des Zustands nicht eindeutig

- Es kann viele Möglichkeiten geben, Variablen als Zustandsgrößen auszuwählen
- Triviales Beispiel: Wahl der Einheiten (Skalierung)
- Interessanter: Summen und Differenzen der Massepositionen

#### Wahl der Eingaben und Ausgaben hängt von Standpunkt ab

- Eingaben: Welche Faktoren sind extern bezüglich des erstellten Modells?
  - Eingaben für ein Modell können Ausgaben eines anderen Modells sein (z.B., Ausgabe des Tempomats ist Eingabe für das Fahrzeugmodell)
- Ausgaben: Welche physikalischen Größen (häufig Zustandsgrößen) kann man messen?
  - Wahl der Ausgaben hängt davon ab, welche Sensoren vorhanden sind und welche Teile eines Komponentenmodells mit anderen Komponenten interagieren

#### Verschiedene Modellarten existieren

- Gewöhnliche Differentialgleichungen für Bewegung von Starrkörpern
- Endliche Automaten für Produktionsanlagen, Internet, ...
- Partielle Differentialgleichungen für Flüssigkeitsmodelle, Festkörperphysik, etc.

### Modellierung Dynamischer Systeme **Spezialfall: Lineare Systeme**

#### **Allgemeine Form**

$$\frac{dx}{dt} = f(x, u)$$
$$y = h(x, u)$$

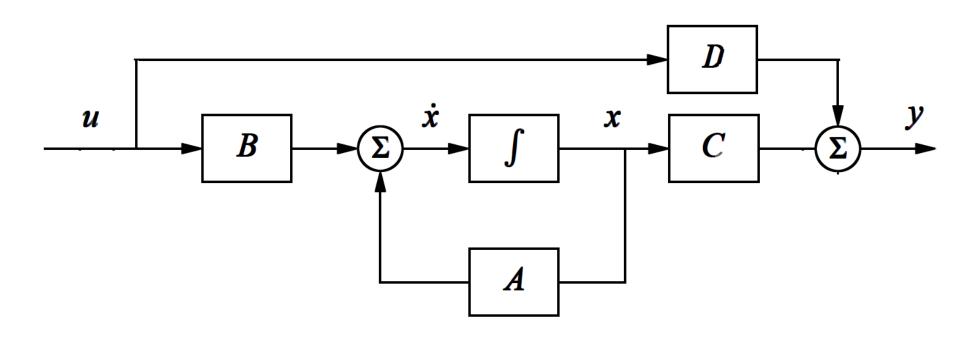
#### **Lineare Systeme**

$$\frac{dx}{dt} = f(x, u) \qquad \frac{dx}{dt} = Ax + Bu$$
$$y = h(x, u) \qquad y = Cx + Du$$

Zustand:  $x \in \mathbb{R}^n$ 

Eingabe:  $u \in \mathbb{R}^p$ 

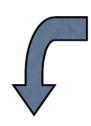
Ausgabe:  $y \in \mathbb{R}^q$ 



## Gewöhnliche lineare Differentialgleichungen höherer Ordnung

$$\frac{d^{n}q}{dt^{n}} + a_{1}\frac{d^{n-1}q}{dt^{n-1}} + \dots + a_{n}q = u$$

$$y = b_{1}\frac{d^{n-1}q}{dt^{n-1}} + \dots + b_{n-1}\dot{q} + b_{n}q$$

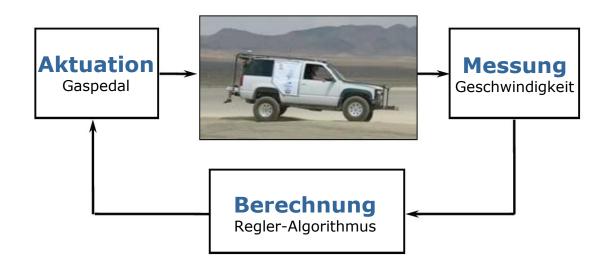


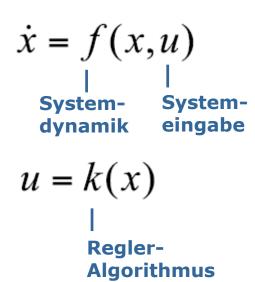
 Werden auf gewöhnliche lineare Differentialgleichungen erster Ordnung in höher-dimensionalem Zustandsraum zurückgeführt.

$$x = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ \vdots \\ x_{n-1} \\ x_n \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} d^{n-1}q/dt^{n-1} \\ d^{n-2}q/dt^{n-2} \\ \vdots \\ dq/dt \\ q \end{bmatrix} \begin{bmatrix} d \\ dt \\ x_2 \\ x_3 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -a_1 & -a_2 & \dots & -a_{n-1} & -a_n \\ 1 & 0 & \dots & 0 & 0 \\ 0 & 1 & & 0 & 0 \\ \vdots & & \ddots & & \vdots \\ 0 & 0 & & 1 & 0 \end{bmatrix} x + \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \\ \vdots \\ 0 \end{bmatrix} u$$

$$y = \begin{bmatrix} b_1 & b_2 & \dots & b_n \end{bmatrix} x$$

## Regler als Dynamische Systeme



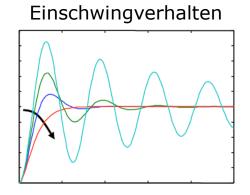


#### Ziel #1: Stabilität

Prüfe, ob Closed-Loop-System stabil ist

#### Ziel #2: Performanz

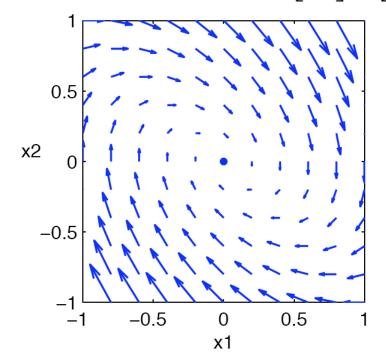
- Untersuche das Verhalten des Closed-Loop-Systems in dynamischen Situationen
- (Ziel #3: Robustheit)

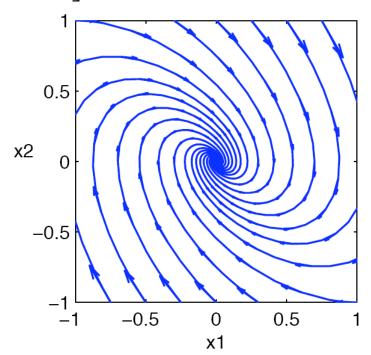


## **Phasenportraits**

- Visualisierung für 2D-Dynamik
- Zustandsdynamik:  $\dot{x} = f(x, u(x)) = F(x)$
- $\blacksquare$  Zeichne F(x) in der Ebene
- Beispiel:

$$\frac{d}{dt} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 \\ -x_1 - x_2 \end{bmatrix}$$



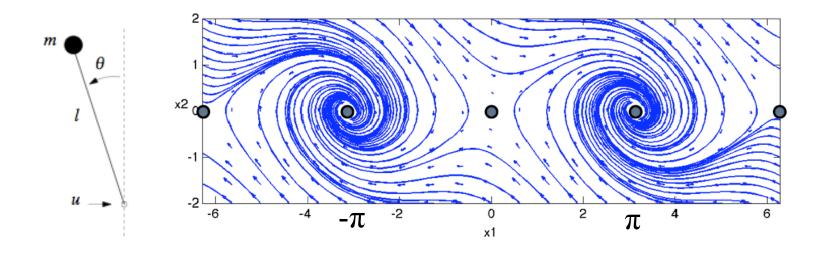


## **Fixpunkte**

■ Fixpunkte  $x_e$  sind stationäre Zustände der Dynamik:  $\dot{x} = F(x)$   $F(x_e) = 0$ 

Beispiel:

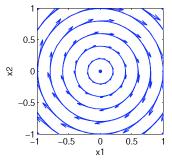
$$\frac{dx}{dt} = \begin{bmatrix} x_2 \\ \sin x_1 - \gamma x_2 \end{bmatrix} \qquad \Longrightarrow \qquad x_e = \begin{bmatrix} \pm n\pi \\ 0 \end{bmatrix} \text{ Winkel } \theta \text{ Winkelgeschwindigkeit } \dot{\theta}$$

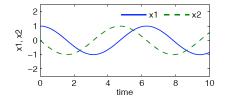


### Stabilität von Fixpunkten

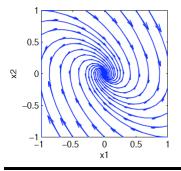
#### Ein Fixpunkt ist:

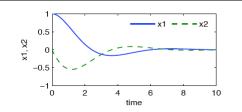
- Stabil wenn nahe Startzustände in seiner Nähe bleiben
  - Lyapunov-Stabilität
- Asymptotisch stabil wenn alle nahen Anfangszustände zum Fixpunkt konvergieren
  - Stabilität + Konvergenz
- Instabil wenn es Startzustände gibt, die sich vom Fixpunkt entfernen
  - Einige Startzustände können trotzdem zum Fixpunkt konvergieren



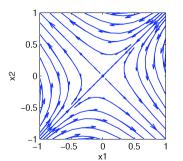


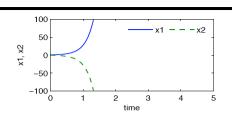
$$||x(0) - x_e|| < \delta \implies ||x(t) - x_e|| < \epsilon$$





$$\lim_{t \to \infty} x(t) = x_e \quad \forall ||x(0) - x_e|| < \epsilon$$

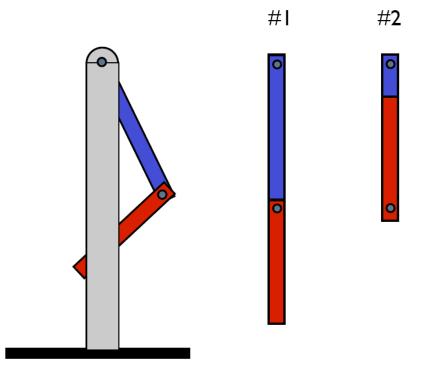


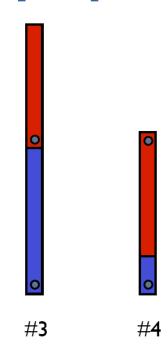


### **Beispiel: Inverses Doppelpendel**

- Zustand: zwei Winkel, zwei Winkelgeschwindigkeiten
- Stark nichtlineare Dynamik

#### Fixpunkte:





- Stabilität:
  - #1 stabil
  - Alle anderen instabil

## Stabilität Linearer Systeme

Wir betrachten nur:  $\frac{dx}{dt} = Ax$   $x(0) = x_0$ 

Stabilität hängt von Eigenwerten der Dynamik-Matrix A ab:

$$\lambda(A) = \{ s \in \mathbb{C} : \det(sI - A) = 0 \}$$

Einfachster Fall: Diagonale Matrix A

$$\frac{dx}{dt} = \begin{bmatrix} \lambda_1 & & & 0 \\ & \lambda_2 & & \\ & & \ddots & \\ 0 & & & \lambda_n \end{bmatrix} x \qquad \qquad \begin{aligned} \dot{x}_i &= \lambda_i x_i \\ & x_i(t) &= e^{\lambda_i t} x(0) \\ & \text{Asympt. Stabilität: } \lambda_i < 0 \end{aligned}$$

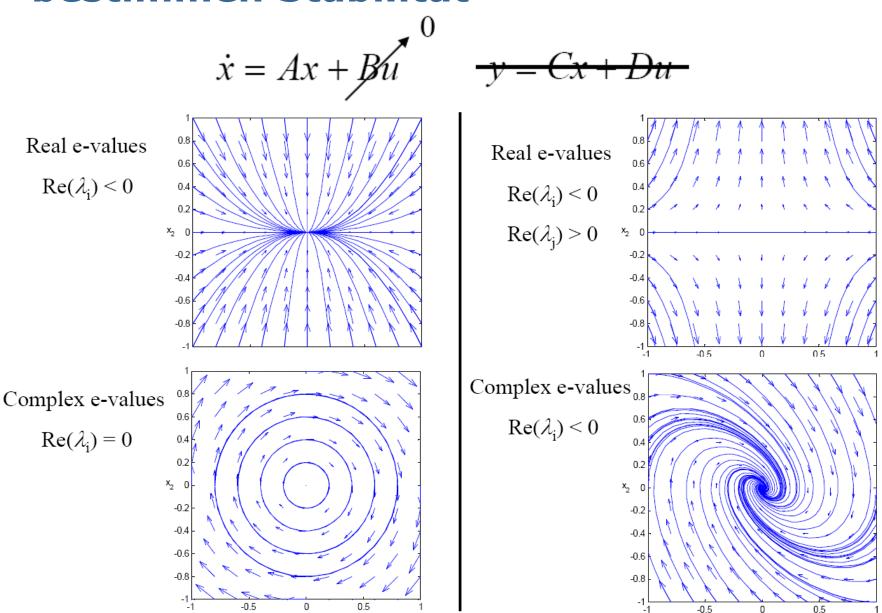
Block-Diagonales A (komplexe Eigenwerte)

$$\frac{dx}{dt} = \begin{bmatrix} \sigma_1 & \omega_1 & 0 & 0 \\ -\omega_1 & \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \ddots & \vdots & \vdots \\ 0 & 0 & \sigma_m & \omega_m \\ 0 & 0 & -\omega_m & \sigma_m \end{bmatrix} x \quad \begin{aligned} \lambda_j &= \sigma_j \pm i\omega_j \\ x_{2j-1}(t) &= e^{\sigma_j t} \left(x_i(0)\cos\omega_j t + x_{i+1}(0)\sin\omega_j t\right) \\ x_{2j}(t) &= e^{\sigma_j t} \left(x_i(0)\sin\omega_j t - x_{i+1}(0)\cos\omega_j t\right) \end{aligned}$$
 Asympt. Stabilität: Re  $\lambda_i = \sigma_i < 0$ 

**Allgemein**: Asymptotische Stabilität g.d.w.  $\operatorname{Re} \lambda_i < 0 \quad \forall \ \lambda_i \in \lambda(A)$ 

$$\operatorname{Re} \lambda_i < 0 \quad \forall \, \lambda_i \in \lambda(A)$$

# Eigenwerte der Systemmatrix A bestimmen Stabilität



# Lokale Stabilität Nichtlinearer Systeme

- Asymptotische Stabilität der Linearisierung um den Fixpunkt impliziert lokale asymptotische Stabilität des Fixpunkts
- Linearisierung um den Fixpunkt:

$$\dot{x} = F(z_e) + \frac{\partial F}{\partial x}\Big|_{x_e} (x - x_e) + \text{Terme h\"oherer Ordnung} \xrightarrow{\text{Linearisierung}} \begin{array}{c} z = x - x_e \\ \dot{z} = Az \end{array}$$

- Linearisierung instabil => Originalsystem lokal instabil
- Linearisierung stabil, aber nicht asymptotisch stabil => keine Aussage über die Stabilität des nichtlinearen Systems möglich.

Bsp: Nichtlineares System 
$$\dot{x} = \pm x^3$$
 Linearisierung  $\dot{x} = 0$ 

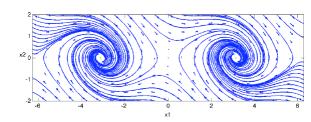
- Linarisierung ist stabil, aber nicht asymptotisch stabil
- Je nach Vorzeichen ist Originalsystem stabil oder instabil
- Lokale Approximation nützlich für Auslegung von Reglern
  - Regler wird benutzt, um System nahe am Fixpunkt zu halten
  - Wenn die Dynamik durch die Linearisierung gut repräsentiert ist, kann man daraus einen linearen Regler ableiten

### Stabilitätsanalyse für Pendel

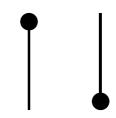
Systemdynamik:

$$x = (\theta, \dot{\theta})$$

$$\frac{dx}{dt} = \begin{bmatrix} x_2 \\ \sin x_1 - \gamma x_2 \end{bmatrix}$$



- Oberer Fixpunkt
  - Linearisierung:  $\theta = x_1 \ll 1 \implies \sin x_1 \approx x_1$



$$\frac{dx}{dt} = \begin{bmatrix} x_2 \\ x_1 - \gamma x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 1 & -\gamma \end{bmatrix} x$$

- Eigenwerte:  $-\frac{1}{2}\gamma \pm \frac{1}{2}\sqrt{4+\gamma^2}$  positiver Eigenwert => instabil
- Unterer Fixpunkt
  - Linearisierung:  $x_1 = \pi + z_1$ :  $\sin(\pi + z_1) = -\sin z_1 \approx -z_1$

$$z_1 = x_1 - \pi$$

$$z_2 = x_2$$

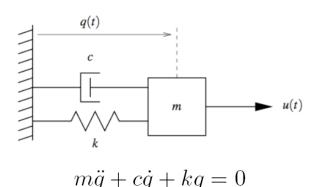
$$\Rightarrow \frac{dz}{dt} = \begin{bmatrix} z_2 \\ -z_1 - \gamma & z_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1 & -\gamma \end{bmatrix} z$$

 $\hbox{ Eigenwerte: } -\frac{1}{2}\gamma\pm\frac{1}{2}\sqrt{-4+\gamma^2} \quad \hbox{haben alle negativen Realteil} \\ => \hbox{lokale Stabilit\"{a}t}$ 

### Stabilitätsanalyse mit Ljapunow-**Funktion (Direkte Methode)**

- Idee: Beschreibe Entwicklung einer "Energie" im System
  - Finde eine Funktion, die den Abstand zum Fixpunkt beschreibt
  - Analysiere deren Verhalten
- Beispiel: Feder-Masse-System
  - Können wir zeigen, dass alle Anfangszustände zum Ruhezustand laufen, ohne Differentialgleichungen zu lösen?
  - Systemdynamik:

$$\frac{dx}{dt} = \begin{bmatrix} x_2 \\ -\frac{k}{m}x_1 - \frac{c}{m}x_2 \end{bmatrix} \qquad \begin{aligned} x_1 &= q \\ x_2 &= \dot{q} \end{aligned}$$



$$c_1 = a$$

$$x_2 = \dot{q}$$

Berechne Energie und deren Ableitung

$$V(x) = \frac{1}{2}kx_1^2 + \frac{1}{2}mx_2^2 \qquad \frac{dV}{dt} = kx_1\dot{x}_1 + mx_2\dot{x}_2$$
$$= kx_1x_2 + mx_2(-\frac{c}{m}x_2 - \frac{k}{m}x_1) = -cx_2^2$$

Energie ist nichtnegativ und fällt immer => muss sich Null annähern  $=> x_1$  und  $x_2$  fallen auf Null

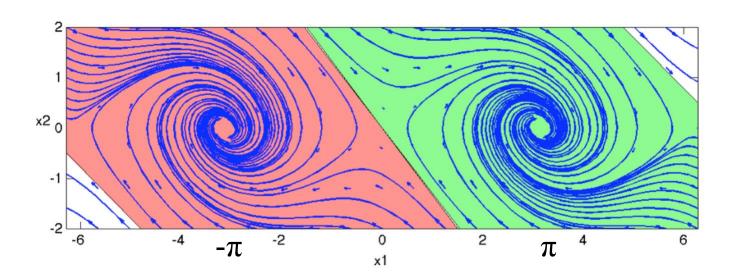
### **Lokales und Globales Verhalten**

#### Stabilität ist ein lokales Konzept

- Fixpunkte definieren das lokale Verhalten eines Systems
- Ein System kann stabile und instabile Fixpunkte haben

#### Einzugsgebiet

 Menge der Startwerte, die gegen einen Attraktor konvergieren



# Periodische Attraktoren / Grenzzyklen

Räuber-Beute-Dynamik

$$\frac{dH}{dt} = rH\left(1 - \frac{H}{k}\right) - \frac{aHL}{c+H} \quad H \ge 0$$

$$\frac{dL}{dt} = b\frac{aHL}{c+H} - dL \qquad L \ge 0.$$

H(t) — Anzahl der Hasen

L(t) — Anzahl der Luchse

r — Vermehrungsrate der Hasen

k — Maximale Hasenanzahl

a — Dezimierung der Hasen durch Luchse

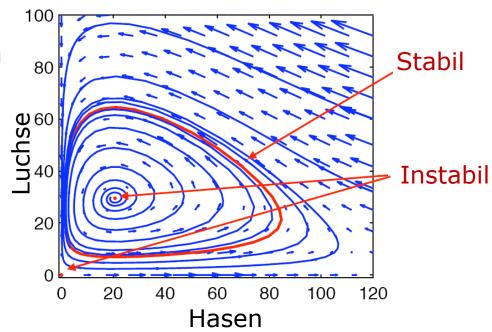
c — verhindert Aussterben der Hasen

b — Vermehrungsrate der Luchse

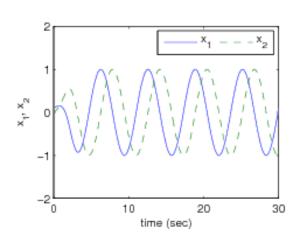
d — Sterberate der Luchse

#### Grenzzyklus:

- Populationen oszillieren
- Grenzzyklus ist stabil (nahe Startpunkte konvergieren gegen den periodischen Attraktor)
- Dies ist ein globales Systemverhalten



### Einfaches Beispiel für Grenzzyklus

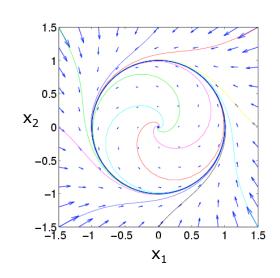


#### Dynamik:

$$\frac{dx_1}{dt} = -x_2 + x_1(1 - x_1^2 - x_2^2)$$

$$\frac{dx_2}{dt} = x_1 + x_2(1 - x_1^2 - x_2^2)$$

■ ||x|| = 1 ist eine invariante Menge  $x(0) \in M \Rightarrow x(t) \in M, \ \forall \ t \in R$ 



#### Stabilität einer Invariante:

$$V(x) = \frac{1}{4} (1 - x_1^2 - x_2^2)^2$$

$$\dot{V}(x) = -(x_1 \dot{x}_1 + x_2 \dot{x}_2)(1 - x_1^2 - x_2^2)$$

$$= -(x_1^2 + x_2^2) (1 - x_1^2 - x_2^2)^2$$

=> asymptotisch stabil!