





Regelung eines inversen Pendels

NI Dozenten- und Ausbildertag 2010 Fürstenfeldbruck

Anwendungsgebiete in der Forschung des Instituts für Mess-, Regel- und Mikrotechnik

Fahrerassistenzsysteme



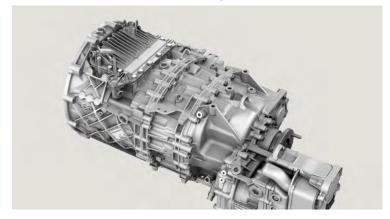
E-Mobility



Medizintechnik



Mechatronische Systeme



Ausstattung und Lehrangebot des Instituts für Mess-, Regel- und Mikrotechnik

Personelle Ausstattung

- 2 Professuren (W3)
- 1 Akademischer Rat
- zurzeit 14 Wiss. Mitarbeiter
- Sekretariat
- 4 FH-Ingenieure /Techniker

Praktika

- Mess- undAutomatisierungstechnik
- Regelungstechnik
- Projekt Autonomes Fahrzeug

Vorlesungsangebot

- Elektrische Messtechnik
- Messtechnik II
- Einführung Regelungstechnik
- Systemtheorie
- Digitale Regelung
- Nichtlineare Regelung
- Automatisierungstechnik
- Filter- und Trackingverfahren
- Modellbildung dyn. Systeme
- Identifikation dyn. Systeme
- Methoden der Optimierung und optimalen Steuerung

Motivation und Ziele

Inverses Pendel im Praktikum Regelungstechnik:

- praktische Umsetzung der Regelverfahren aus den Vorlesungen durch Studenten
- Interesse für weiterführende Vorlesungen wecken
- Verwendung von LabVIEW mit Echtzeit-Hardware für breiten Überblick
- → Stabilisierung des Pendels um die obere Ruhelage (linear)

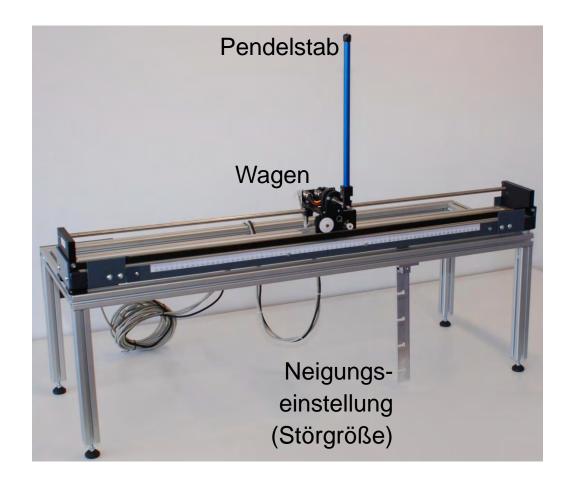
Inverses Pendel als Demonstrator:

- Blickfang bei Bildungsmessen und Schülerführungen
- Nichtlineares System als typischer Benchmark für neu entwickelte Regelverfahren
- → zusätzlich Aufschwingen des Pendels (nichtlinear)

Überblick

- Modellierung des Pendels
- Beobachterentwurf
- lineare Zustandsregler
 - Riccati-Regler (LQ-Regler)
 - PI-Zustandsregler
- Zusammenfassung Praktikumsversuch
- Ausblick auf nichtlineare Regelung

Modellierung des Pendels: Laboraufbau



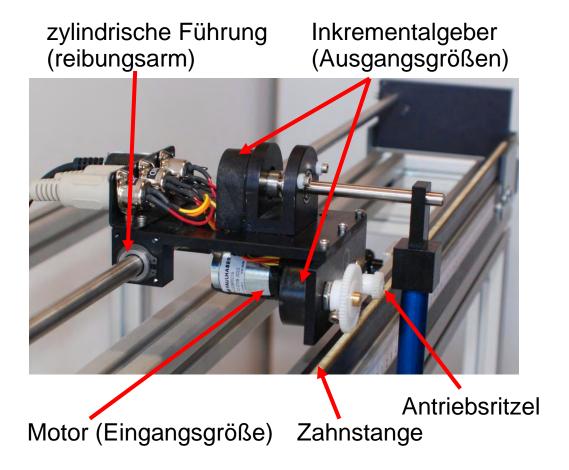


NI-PXI-System



Servoverstärker

Modellierung des Pendels: Laboraufbau



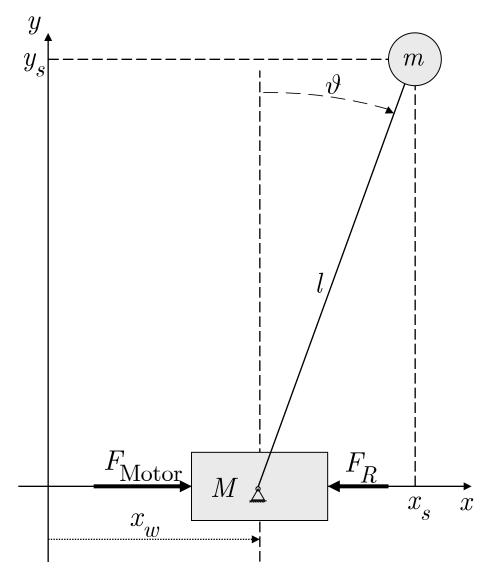


NI-PXI-System



Servoverstärker

Modellierung des Pendels: Schematische Darstellung



Punktmasse *m* mit Abstand *l* (starre Verbindung) statt
Pendelstab der Länge 2*l* und Masse *m*

Modellierung in vier Teilschritten durch Freischneiden:

- 1. Motor und Getriebe
- 2. Wagenbewegung
- 3. Pendelbewegung
- 4. Reibung

Modellierung des Pendels: Teilmodelle 1 (Motor und Getriebe)

Gleichstrommotor:

$$U_A = R_M \cdot I_A + k_M \cdot \Omega$$

$$M_{ ext{Motor}} = k_M \cdot I_A$$

Getriebe:

$$M_{\text{Motor}} = \frac{F_{\text{Motor}} \cdot r_{\text{Antrieb}}}{k_G}$$

$$\Omega = \frac{\dot{x}_w \cdot k_G}{r_{\text{Antrieb}}}$$

k_{M} Drehmomentkonstante

 Ω Motordrehzahl

 $M_{
m Motor}$ Motormoment

 U_A Ankerspannung

 R_M Ankerwiderstand

 I_A Ankerstrom

 k_G Übersetzungsverhältnis

 $r_{
m Antrieb}$ Radius Antriebsrad

Gleichung Teilmodell 1:

$$F_{\text{Motor}} = \frac{k_M \cdot k_G}{R_M \cdot r_{\text{Antrieb}}} \cdot U_A - \frac{k_M^2 \cdot k_G^2}{R_M \cdot r_{\text{Antrieb}}} \cdot \dot{x}_w$$

Modellierung des Pendels: Teilmodelle 2 und 3 (Wagen- und Pendelbewegung)

Wagenbewegung

aus der Kräftebilanz (nur x-Komponenten) am Wagen folgt

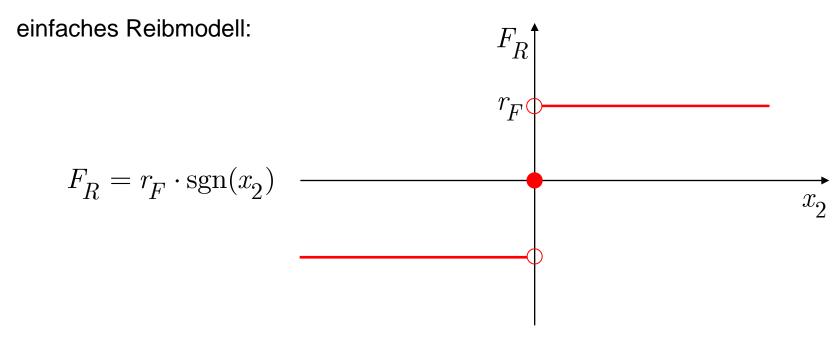
$$\ddot{x}_w = \frac{F_{\text{Motor}} - F_R}{M + m} + \frac{m \cdot l}{M + m} \dot{\vartheta}^2 \cdot \sin(\vartheta) - \ddot{\vartheta} \cdot \cos(\vartheta)$$

Pendelbewegung

aus der Momentenbilanz / dem Drehimpulssatz folgt

$$\ddot{\vartheta} = \frac{-l \cdot \cos(\vartheta) \cdot m \cdot \ddot{x}_w + m \cdot g \cdot l \cdot \sin(\vartheta)}{J}$$

Modellierung des Pendels: Teilmodell 4 (Reibung)



in der Realität: Reibung geschwindigkeits- und ortsabhängig \rightarrow Kennwert r_F als Mittelwert aus mehreren Messungen

Berücksichtigung der Reibung wegen Linearisierung **nicht im Modell**, sondern Kompensation über die Eingangsgröße (Spannung)

Modellierung des Pendels: Gesamtmodell in Zustandsraumdarstellung

nichtlineares System 4. Ordnung:

$$\begin{vmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \\ \dot{x}_4 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} x_2 \\ f_2(\underline{x}) \\ x_4 \\ f_4(\underline{x}) \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} 0 \\ g_2(\underline{x}) \\ 0 \\ g_4(\underline{x}) \end{vmatrix} \cdot u$$

$$\underline{y} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \cdot \underline{x}$$

Zustandsgrößen:

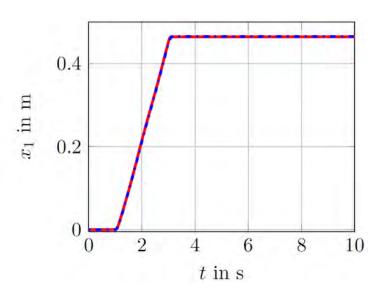
$$\begin{aligned} x_1 &= x_w & & x_3 &= \vartheta \\ x_2 &= \dot{x}_w & & x_4 &= \dot{\vartheta} \end{aligned}$$

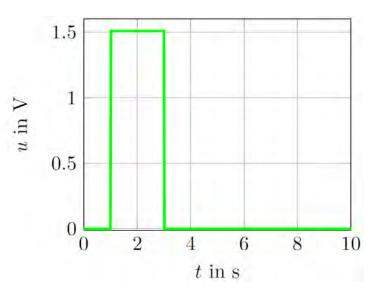
Stellgröße:

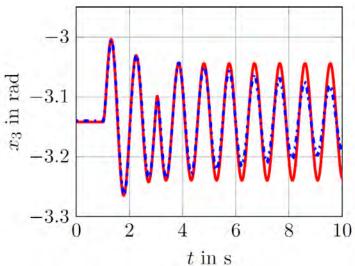
$$u = U_A$$

Modellierung des Pendels: Modellvalidierung

Vergleich von Simulation und Messung bei identischem Eingangssignal (Reibung nicht im Modell):







Modellierung des Pendels: Linearisierung des Gesamtmodells

Linearisierung um obere Ruhelage ($\underline{x}_{\mathrm{R}}=\underline{0},\,u_{\mathrm{R}}=0$) ergibt:

$$\begin{vmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \\ \dot{x}_4 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & a_{22} & a_{23} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & a_{42} & a_{43} & 0 \end{vmatrix} \underline{x} + \begin{vmatrix} 0 \\ b_2 \\ 0 \\ b_4 \end{vmatrix} \cdot u \qquad \underline{y} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \cdot \underline{x}$$

$$a_{22} = -\frac{J \cdot k_M^2 \cdot k_G^2}{R_M \cdot r_{\text{Antrieb}}^2 \cdot (J \cdot (M+m) - m^2 \cdot l^2)} \qquad a_{23} = -\frac{m^2 \cdot l^2 \cdot g}{J \cdot (M+m) - m^2 \cdot l^2}$$

$$a_{42} = \frac{m \cdot l \cdot k_M^2 \cdot k_G^2}{R_M \cdot r_{\text{Antrieb}}^2 \cdot (J \cdot (M+m) - m^2 \cdot l^2)} \qquad \qquad a_{43} = \frac{(M+m) \cdot m \cdot l \cdot g}{J \cdot (M+m) - m^2 \cdot l^2}$$

$$b_2 = \frac{\boldsymbol{J} \cdot \boldsymbol{k}_M \cdot \boldsymbol{k}_G}{\boldsymbol{R}_M \cdot \boldsymbol{r}_{\text{Antrieb}}^2 \cdot (\boldsymbol{J} \cdot (\boldsymbol{M} + \boldsymbol{m}) - \boldsymbol{m}^2 \cdot \boldsymbol{l}^2)}$$

$$a_{23} = -\frac{m^2 \cdot l^2 \cdot g}{J \cdot (M+m) - m^2 \cdot l^2}$$

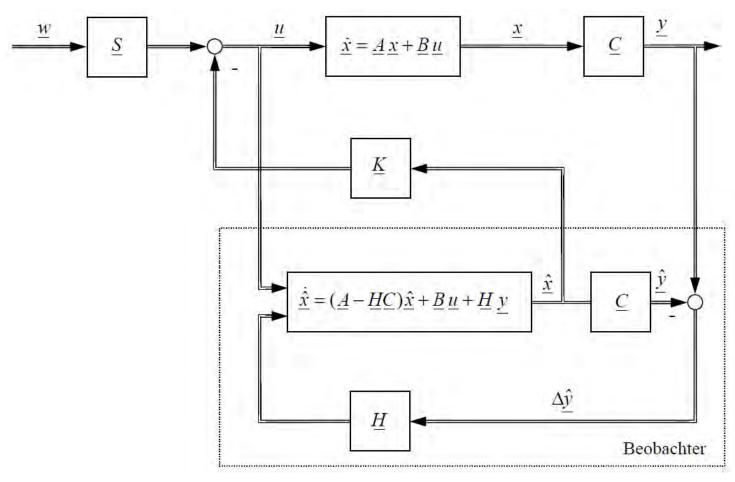
$$a_{43} = \frac{(M+m) \cdot m \cdot l \cdot g}{J \cdot (M+m) - m^2 \cdot l^2}$$

$$b_2 = \frac{J \cdot k_M \cdot k_G}{R_M \cdot r_{\text{Antrieb}}^2 \cdot (J \cdot (M+m) - m^2 \cdot l^2)} \qquad \qquad b_4 = -\frac{m \cdot l \cdot k_M \cdot k_G}{R_M \cdot r_{\text{Antrieb}}^2 \cdot (J \cdot (M+m) - m^2 \cdot l^2)}$$

Überblick

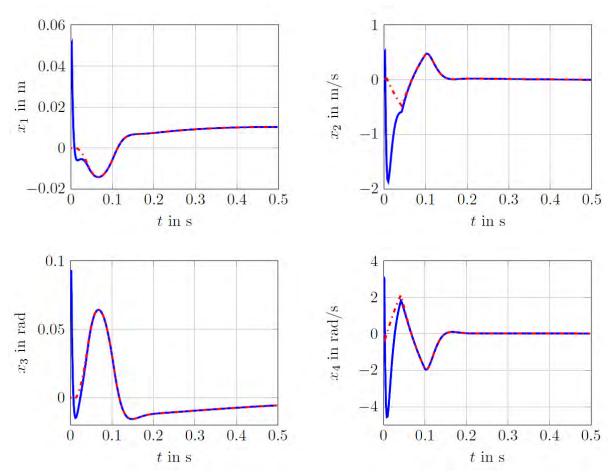
- Modellierung des Pendels
- Beobachterentwurf
- lineare Zustandsregler
 - Riccati-Regler (LQ-Regler)
 - PI-Zustandsregler
- Zusammenfassung Praktikumsversuch
- Ausblick auf nichtlineare Regelung

Beobachterentwurf



Beobachterentwurf $\det \ \lambda \cdot \underline{I} - \underline{A} + \underline{H} \cdot \underline{C} = \prod_{i=1}^n (\lambda - p_i)$ mittels Polvorgabe: $\det \ \lambda \cdot \underline{I} - \underline{A} + \underline{H} \cdot \underline{C} = \prod_{i=1}^n (\lambda - p_i)$

Beobachterentwurf: Validierung



Anfangszustände der Regelstrecke (Simulation): $\underline{x}_0 = \underline{0}$

Anfangszustände des Beobachters (Simulation): $\hat{\underline{x}}_0^T = \begin{bmatrix} 0.05 & 0.5 & 0.087 & \pi \end{bmatrix}$

Überblick

- Modellierung des Pendels
- Beobachterentwurf
- lineare Zustandsregler
 - Riccati-Regler (LQ-Regler)
 - PI-Zustandsregler
- Zusammenfassung Praktikumsversuch
- Ausblick auf nichtlineare Regelung

Lineare Zustandsregler: Riccati-Regler (LQ-Regler)

Lineare Regler:

- → nur gültig in kleiner Umgebung der oberen Ruhelage, aber für beliebige Position (Wagenbewegung linear)
- → Regler kann Beschränkungen (kleiner Winkel, Ende der Schiene, begrenzte Motorkraft) nicht berücksichtigen

Riccati-Regler (LQ-Regler):

Berechnung des Reglers durch Minimierung eines Gütemaßes

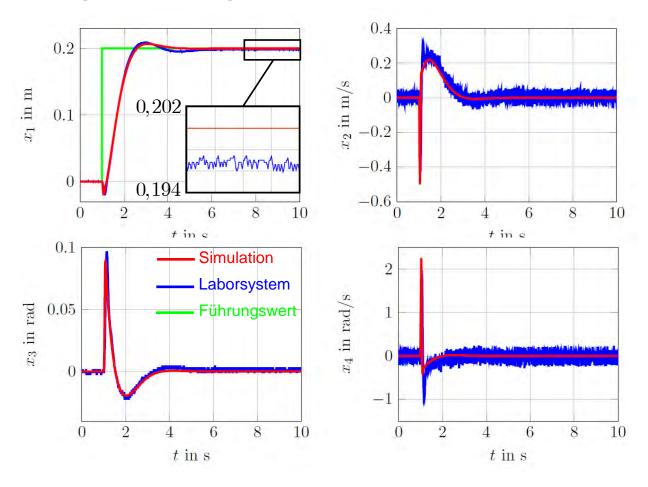
$$J = \int_{-\infty}^{\infty} \underline{x}^T \cdot \underline{Q} \cdot \underline{x} + u \cdot R \cdot u \, dt$$

Bewertung des zeitlichen Verlaufs der Zustandsgröße und der Stellgröße

gezielte Beeinflussung über Gewichtungen \mathcal{Q} und \mathcal{R} möglich

→ beim Pendel Position und Winkel stark gewichtet

Lineare Zustandsregler: Riccati-Regler (LQ-Regler)



 \rightarrow in x_1 nicht stationär genau

Lineare Zustandsregler: PI-Zustandsregler

zusätzlicher PI-Regler für stationäre Genauigkeit PI-Regler

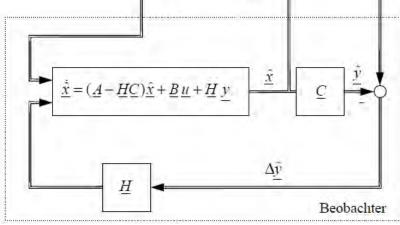
Regelstrecke $\underline{\underline{x}} = \underline{A}\underline{x} + \underline{B}\underline{u} + \underline{E}\underline{z}$ rs um 1 erhöht

linearer

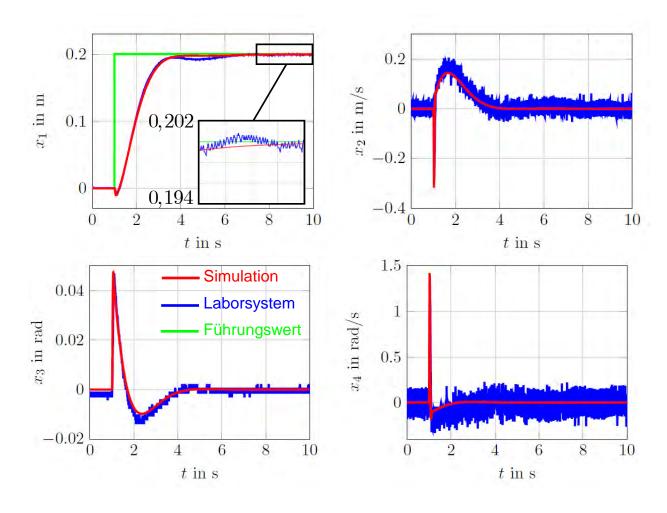
Zustandsregler

Ordnung des Reglers um 1 erhöht → langsamere Dynamik

Entwurf des neuen Reglers ebenfalls über Riccati-Ansatz



Lineare Zustandsregler: PI-Zustandsregler



Überblick

- Modellierung des Pendels
- Beobachterentwurf
- lineare Zustandsregler
 - Riccati-Regler (LQ-Regler)
 - PI-Zustandsregler
- Zusammenfassung Praktikumsversuch
- Ausblick auf nichtlineare Regelung

Zusammenfassung Praktikumsversuch

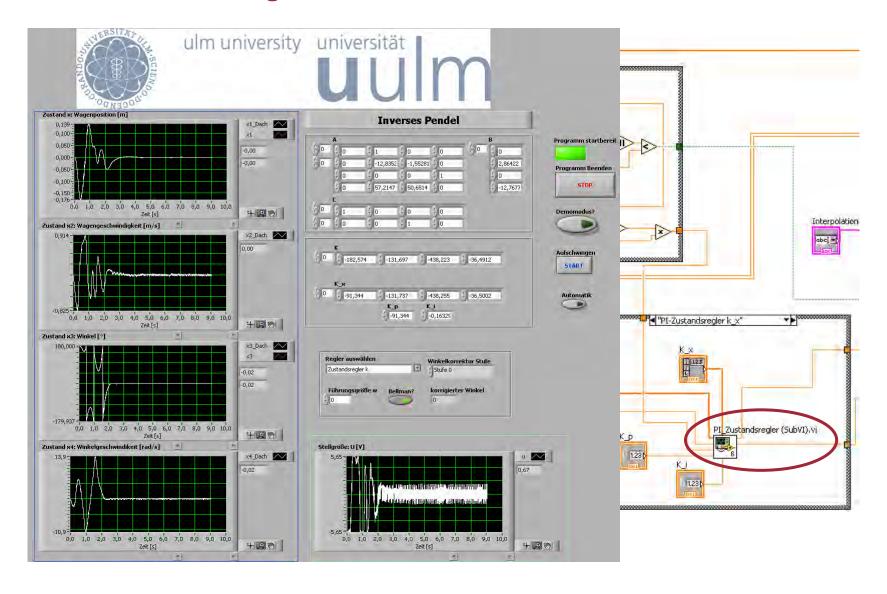
Aufgaben und Ziele für Studenten:

- Herleitung des Modells
- praktische Umsetzung linearer Regler in LabVIEW
- direktes Erfahren der Grenzen linearer Regler bei nichtlinearen Systemen
- Kennenlernen und Anwenden von LabVIEW und PXI-Hardware als Rapid-Prototyping-/HiL-Umgebung

Umsetzung in LabVIEW:

- Grundgerüst des Programms (Hardware-Ansteuerung, Beobachter,...)
 vorgegeben → nur Regler müssen eingefügt werden
- Frontpanel ebenfalls vorgegeben zur schnelleren Visualisierung der Ergebnisse

Zusammenfassung Praktikumsversuch



Überblick

- Modellierung des Pendels
- Beobachterentwurf
- lineare Zustandsregler
 - Riccati-Regler (LQ-Regler)
 - PI-Zustandsregler
- Zusammenfassung Praktikumsversuch
- Ausblick auf nichtlineare Regelung

Nichtlineare Regelung des inversen Pendels

Ziel: Aufschwingen des Pendels

Auswahl möglicher Verfahren:

- Umschalten zwischen zwei linearen Reglern
- Reglerberechnung mittels dynamischer Programmierung
- modellprädiktive Regelung

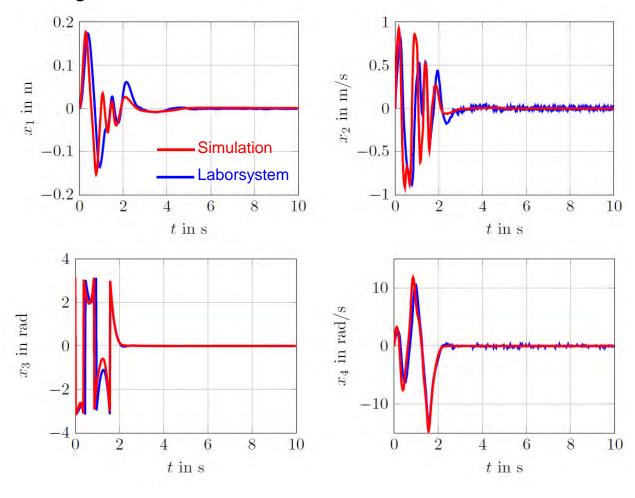
Hier: Anwendung der dynamischen Programmierung

Grundidee: Für jeden Punkten vorab die Stellgröße berechnen, die optimal in den gewünschten Endpunkt führt

- → hoher Offline-Aufwand
- → Ergebnis: Kennfeld für schnelle Online-Regelung
- → explizite Berücksichtigung von Beschränkungen
- → Regler nur für festen Endpunkt (ggf. Umschalten auf linearen Regler)

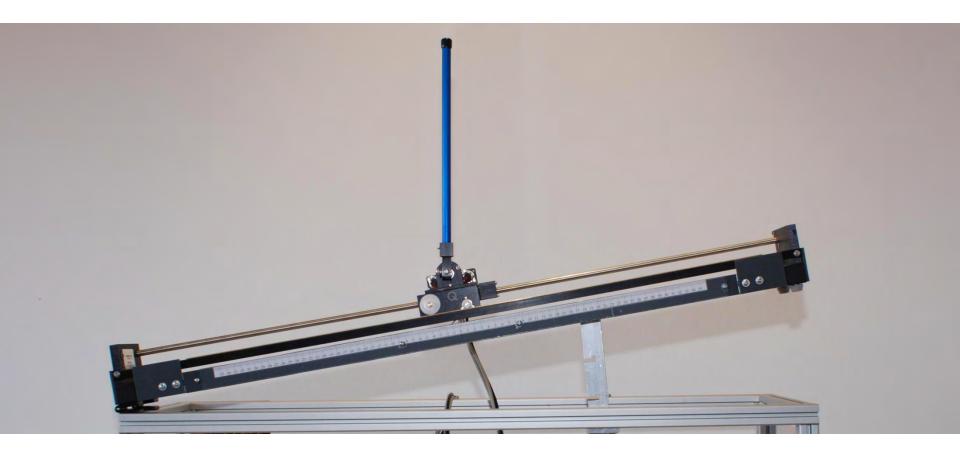
Nichtlineare Regelung des inversen Pendels: Dynamische Programmierung

Überführung des Pendelstabs aus der unteren in die obere Ruhelage









Regelung eines inversen Pendels

Kontakt: michael.buchholz@uni-ulm.de