

Praktikumsbericht

## Modellbildung und Simulation

2. Praktikumsaufgabe: Blockorientierte Simulation eines zeitkontinuierlich-zeitdiskreten nichtlinearen Systems - Anwendung der Transitionsmatrix

Gruppe 10:

Konstantin Kuhl

Nils Leimbach

Sebastian Schwabe

Konstantin Wrede

Eingereicht am: 28. Mai 2020

## Inhaltsverzeichnis

1	Aufgabe: Implementierung des nichtlinearen kontinuierlichen Streckenmodells	3
	1.1 Test der statischen Nichtlinearität des Servoventils	3
	1.2 Verifikation des nichtlinearen kontinuierlichen Streckenmodells	3
2	Aufgabe: Implementierung des linearen zeitdiskreten Streckenmodells	4
	2.1 Berechnung der Transitionsmatrix und Eingangsmatrix	4
	2.2 Verifikation des linearen zeitdiskreten Streckenmodells	4
3	Aufgabe: Reglerauslegung und Simulation mit dem linearen Modell	6
	3.1 Einstellung der Reglerverstärkung	6
	3.2 Verifikation des geschlossenen Regelkreises	7
	3.3 Bestimmung der kritischen Reglerverstärkung	7
4	Aufgabe: Experimentation mit dem nichtlinearen kontinuierlichen Modell	8
	4.1 Vergleich von linearem und nicht linearem Regelkreis	8
	4.2 Bestimmung der kritischen Reglerverstärkungen	9

# 1 Aufgabe: Implementierung des nichtlinearen kontinuierlichen Streckenmodells

#### 1.1 Test der statischen Nichtlinearität des Servoventils

Das Servoventil wurde in einer Testumgebung bei konstantem Eingang  $F_Z=10000~\mathrm{N}$  und einer Rechteckfunktion der Amplitude  $I_v=5~\mathrm{A}$  getestet. Nach der Definitionsgleichung des Servoventils sollte sich ebenfalls eine Rechteckfunktion mit  $\dot{x}_{\ddot{o},min}=-4.28~\mathrm{m\,s^{-1}}$  und  $\dot{x}_{\ddot{o},max}=3.65~\mathrm{m\,s^{-1}}$  ergeben. Das Ergebnis der in *TestServoventil1.mdl* durchgeführten Simulation erfüllt diese Definition.

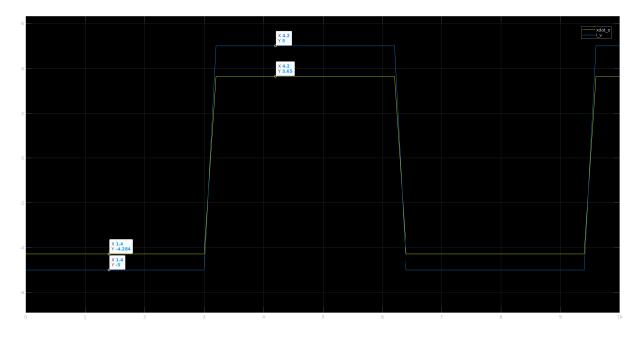


Abbildung 1.1: Eingabe  $i_v$  und Ausgabe  $\dot{x}_{\ddot{\mathrm{o}}}$  des Servoventils bei  $F_Z=10000~\mathrm{N}$ 

#### 1.2 Verifikation des nichtlinearen kontinuierlichen Streckenmodells

Mittels Linearisierung des nichtlinearen kontinuierlichen Streckenmodells und anschließendem Aufstellen einer Übertragungsfunktion können die Parameter  $a_1$ ,  $a_2$ ,  $a_3$  und  $K_F$  bestimmt werden. Der Vergleich dieser Werte im Skript *A1Main.m* mit denen aus den analytischen Berechnungsvorschriften ergibt eine Übereinstimmung.

# 2 Aufgabe: Implementierung des linearen zeitdiskreten Streckenmodells

### 2.1 Berechnung der Transitionsmatrix und Eingangsmatrix

Nach der Linearisierung des nichtlinearen kontinuierlichen Streckenmodells und Ermittlung der Matrizen des Zustandsraums kann die zeitdiskrete Transitionsmatrix nach *MODS-IM06* Seite 6-6 wie folgt berechnet werden:

$$\underline{\Phi}(h) = \mathrm{e}^{\underline{A}h} \; \mathsf{mit} \; h = T_a \; .$$

Die zeitdiskrete Eingangsmatrix wird für reguläre Matrizen  $\underline{A}$  nach MODSIM06 Seite 6-10 bestimmt:

$$\underline{H}(h) = \underline{A}^{-1} \cdot (\underline{\Phi} - \underline{I}) \cdot \underline{B} \text{ mit } h = T_a.$$

#### 2.2 Verifikation des linearen zeitdiskreten Streckenmodells

Ein Vergleich des nun ermittelten linearen zeitdiskreten Streckenmodells mit dem bereits verifizierten nichtlinearen zeitkontinuierlichen Modell ergibt eine gute Übereinstimmung bei Eingangssprüngen der Höhe  $U_0=10^{-4}~{\rm V}$  oder kleineren Auslenkungen aus dem Arbeitspunkt. Bereits Eingangssprünge der Größenordnung  $U_0=10^{-3}~{\rm V}$  führen zu deutlichen Abweichungen des stationären Verhaltens zwischen beiden Modellen.

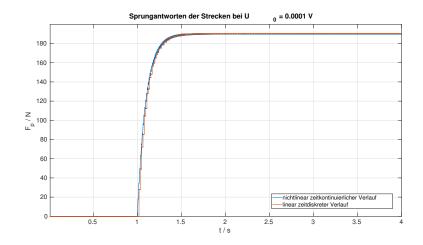


Abbildung 2.1: Vergleich der Streckenmodelle für Eingangssprung  $U_0=10^{-4}~{
m V}$ 

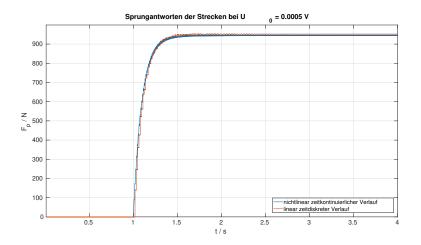


Abbildung 2.2: Vergleich der Streckenmodelle für Eingangssprung  $U_0 = 5 \cdot 10^{-4} \; \mathrm{V}$ 

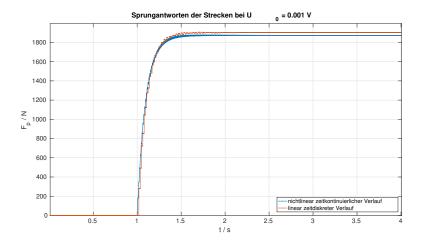


Abbildung 2.3: Vergleich der Streckenmodelle für Eingangssprung  $U_0=10^{-3}~{
m V}$ 

## 3 Aufgabe: Reglerauslegung und Simulation mit dem linearen Modell

## 3.1 Einstellung der Reglerverstärkung

Durch Betrachtung des offenen linearen zeitdiskreten Regelkreises mit Messglied ergibt sich ein Bodediagramm mit einer Phasenreserve von  $\Phi_R=50^\circ$  bei der Kreisfrequenz  $\omega_R=6.92~{\rm s}^{-1}$ . An dieser Stelle folgt bei einer Verstärkung von  $K_I=1~{\rm s}^{-1}$  die Amplitude  $|G(j\omega_R)|=11.2~{\rm dB}~\hat{=}~3.63$ . Damit an dieser Stelle ein Durchtritt mit  $|G(j\omega_R)|=0~{\rm dB}~\hat{=}~1$  stattfindet, muss die Reglerverstärkung folgendermaßen gewählt werden:

$$K_I = \frac{1}{G(j\omega_R)} = \frac{1}{3.63} = 0.275 \text{ [s}^{-1}\text{]}.$$

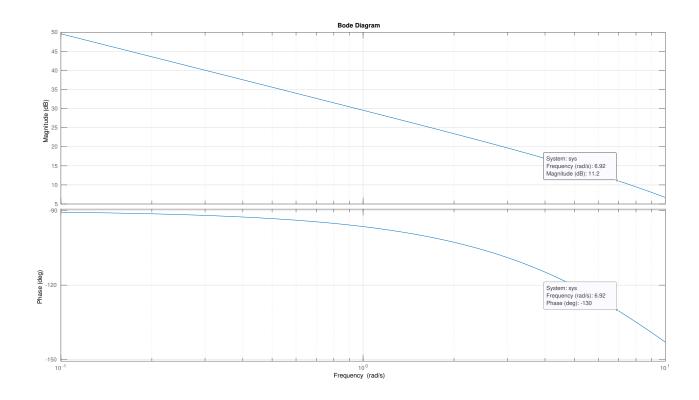


Abbildung 3.1: Bodeplot des offenen linearen zeitdiskreten Regelkreises bei  $K_I=1~{
m s}^{-1}$ 

### 3.2 Verifikation des geschlossenen Regelkreises

Bei der Simulation des geschlossenen Regelkreises sollte sich ein Überschwingen einstellen, dass nach einer aus der Lehrveranstaltung Automatisierungstechnik bekannten Faustformel geschätzt wird:

$$\frac{\Phi_R}{1°} + \frac{\ddot{\mathbf{u}}}{1\%} \approx 70 \Rightarrow \ddot{\mathbf{u}} = 20\%.$$

Die Simulation ergibt für einen Eingangssprung von  $U_0=0.5~\rm V$  allerdings eine leichte Abweichung für das Überschwingen mit  $\ddot{\rm u}=17.6~\%$ . Dies kann einerseits an der Ungenauigkeit einer solchen Faustformel oder andererseits an Abweichungen des linearisierten und diskretisierten Modells vom Original liegen.

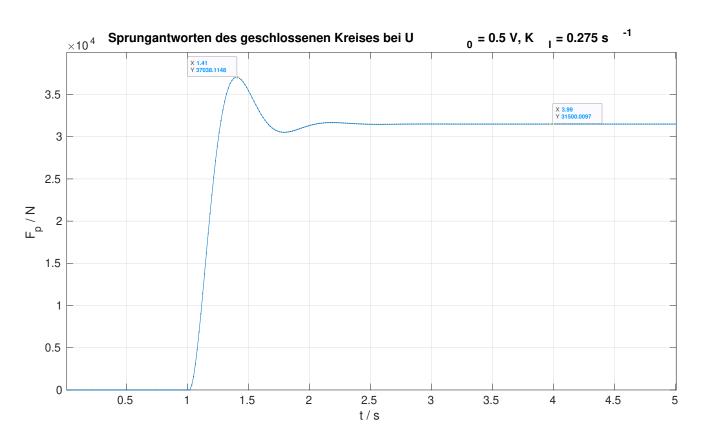


Abbildung 3.2: Sprungantwort des geschlossenen Regelkreises bei  $K_I=0.275~{
m s}^{-1}$ 

## 3.3 Bestimmung der kritischen Reglerverstärkung

Zur Bestimmung der kritischen Reglerverstärkung  $K_{I,krit}$  wird die Konstante  $K_I$  solange erhöht, bis sich für im Zeitverlauf der Sprungantwort eine Schwingung mit konstanter Ampkitude einstellt. Dies ist für  $U_0=0.5~\rm V$  bei  $K_{I,krit}=2.214~\rm s^{-1}$  der Fall.

## 4 Aufgabe: Experimentation mit dem nichtlinearen kontinuierlichen Modell

## 4.1 Vergleich von linearem und nicht linearem Regelkreis

Eine Gegenüberstellung von verschiedenen Sprungantworten zeigt, dass die Linearisierung des zeitkontinuierlichen nichtlinearen Regelkreises bei geringen Auslenkungen aus dem Arbeitspunkt wie bei Sprüngen von  $U_0=0.1~\rm V$  gut approximiert. Bei größeren Auslenkungen kommt es zu starken Abweichungen beider Modelle, so weist das nichtlineare System kaum noch Überschwingen auf beziehungsweise deutlich größere Anstiegszeiten als die Linearisierung.

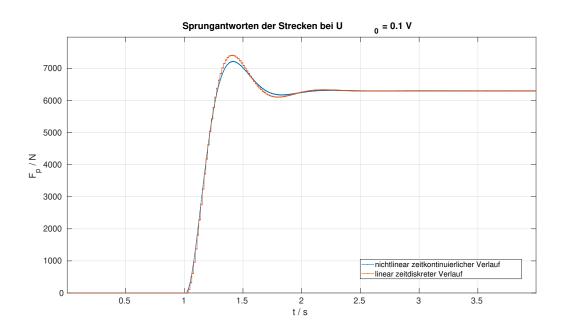


Abbildung 4.1: Vergleich der geschlossenen Regelkreise für Eingangssprung  $U_0=0.1~\mathrm{V}$ 

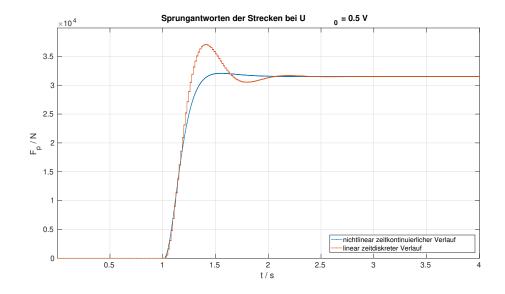


Abbildung 4.2: Vergleich der geschlossenen Regelkreise für Eingangssprung  $U_0=0.5~\mathrm{V}$ 

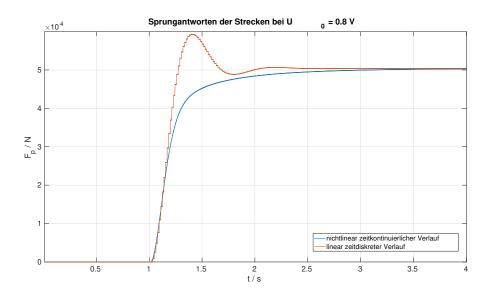


Abbildung 4.3: Vergleich der geschlossenen Regelkreise für Eingangssprung  $U_0=0.8~\mathrm{V}$ 

## 4.2 Bestimmung der kritischen Reglerverstärkungen

Die kritische Reglerverstärkung wird mit dem Vorgehen wie in Aufgabe 3 eingestellt. Dabei ergeben sich für die verschiedenen Sprunghöhen folgende Werte:

$$K_{I,krit}(U_0 = 0.1 \text{ V}) = 2.47 \text{ s}^{-1}$$
  
 $K_{I,krit}(U_0 = 0.5 \text{ V}) = 5.6 \text{ s}^{-1}$   
 $K_{I,krit}(U_0 = 0.8 \text{ V}) = 17 \text{ s}^{-1}$ .