

# Kontinuierliche Simulation

325.040 - Projekt 47 - *Sommersemester 2016*

FABIAN WEDENIK - 1426866  
ALEXANDER WIMMER - 1328958  
FELIX HOCHWALLNER - 1328839  
OSKAR FÜRNHAMMER - 1329133

Studienkennzahl 033 282



E325 Institut für Mechanik und Mechatronik

# Contents

<b>Vorwort</b>	<b>4</b>
<b>Aufgabenstellung</b>	<b>5</b>
<b>Modellbildung</b>	<b>6</b>
2.1 foo . . . . .	7
2.2 foooo . . . . .	8
<b>Implementierung</b>	<b>11</b>
3.1 sourcecode . . . . .	11
3.2 foxxx . . . . .	14

# List of Figures

2.1	Mechanisches Modell eines stehenden Doppelpendels . . . . .	6
-----	---	---

# Vorwort

Sehr geehrte Damen und Herren, liebe Leser und Leserinnen!

Das vorliegende Protokoll wurde im Rahmen der Vorlesung und Übung *Kontinuierliche Simulation (325.040/325.041)* verfasst und beschäftigt sich mit der Implementierung einer einfachen Regelung eines mechanischen Doppelpendels, sowohl in MATLAB, als auch in MalpeSim.

Dadurch soll unter anderem ein Vergleich zwischen klassischer textueller Programmierung und grafischer, blockorientierter Modellierung gezogen werden. Betreut wurde das Projekt der Gruppe 47 von XXXXXX MISTER UNIVERSE XXXX.

Viel Spaß beim Lesen wünschen

# Aufgabenstellung

Sowohl mit MATLAB als auch MapleSim soll ein mechanisches Modell eines geregelten Doppelpendels realisiert werden. Dabei soll unter anderem ein Vergleich zwischen klassischer textueller Programmierung in MATLAB und grafischer, blockorientierter Modellierung in MapleSim gezogen werden.

Implementieren Sie das Modell mit MATLAB. Führen Sie einen Simulationsslauf mit den angegebenen Parametern durch, plotten Sie die Auslenkung  $x$  sowie die beiden Winkel  $\varphi_1$  und  $\varphi_2$  über der Zeit und interpretieren Sie die Ergebnisse. Berechnen Sie mit MATLAB auch die Eigenwerte. Ist das System stabil? Begründen Sie Ihre Aussage.

Bauen Sie das Modell mit MapleSim auf, testen Sie das Modell mit den angegebenen Parametern und vergleichen Sie die Ergebnisse mit jenen aus der MATLAB-Simulation.

# Modellbildung

Eine Masse  $m_m$  gleitet reibungsfrei auf einer horizontalen Ebene. An der Masse ist ein Stab  $(m_1, I_1, l_1)$  über ein reibungsfreies Gelenk befestigt. An seinem anderen Ende ist der Stab  $m_1$  mit einem weiteren Stab  $(m_2, I_2, l_2)$  gelenkig verbunden.

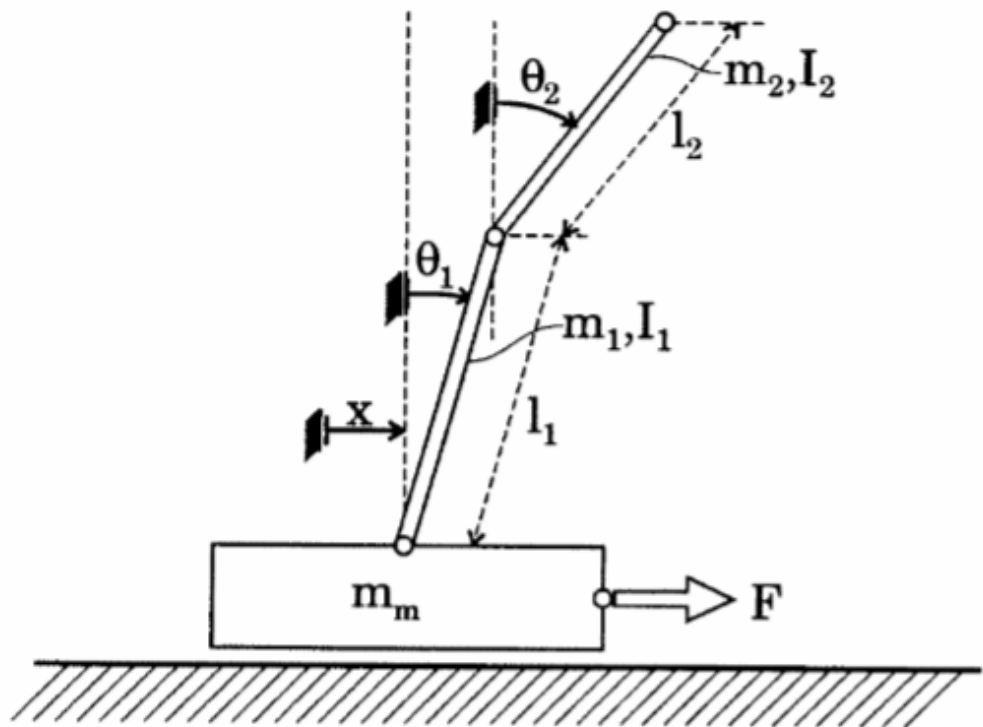


Figure 2.1: Mechanisches Modell eines stehenden Doppelpendels

Da wir bei der Berechnung der Matrizen, welche für eine Zustandsraum-

## 2.1 foo

7

## 2.2 foooo

XXX  
XXX  
XXX  
XXX  
XXX  
XXX  
XXX  
XXX



9

[illegible]

# Implementierung

## 3.1 sourcecode

```
%---- Ermitteln der Bewegungsgleichungen
%      definieren der Systemvariablen
syms l1 l2 phi_1 phi_2 phi_p1 phi_p2 phi_pp1 phi_pp2
syms a a_p a_pp mm m1 m2 g I_1 I_2 F xc

frg=3; %Anzahl der Freiheitsgrade
n=3; %Anzahl der Koerper

q=[a ; phi_1 ; phi_2]; %Minimalkoordinaten
q_p=[a_p ; phi_p1 ; phi_p2]; %zeitliche Ableitungen
q_pp=[a_pp ; phi_pp1 ; phi_pp2];

%---- Drehmatrix Stab 1
T_IK1 = [cos(phi_1) sin(phi_1) 0;
        -sin(phi_1) cos(phi_1) 0;
         0 0 1];
%---- Drehmatrix Stab 2
T_IK2 = [cos(phi_2) sin(phi_2) 0;
        -sin(phi_2) cos(phi_2) 0;
         0 0 1];

%---- Ortsvektoren
I_r_Sm = [a;0;0];
I_r_S1 = [a+l1/2*sin(phi_1) ; l1/2*cos(phi_1) ; 0];
I_r_Q2 = [a+l1*sin(phi_1) ; l1*cos(phi_1) ; 0];
K1_r_Q1S1 = [0; l1/2; 0];
K2_r_Q2S2 = [0; l2/2; 0];
I_r_S2 = I_r_Q2 + T_IK2 * K2_r_Q2S2;

%---- Traegheitstensoren in den koerperfesten Koordinatensystemen
K1_I_S1 = diag([0 0 I_1]);
K2_I_S2 = diag([0 0 I_2]);

%---- Winkelgeschwindigkeitsvektoren der Staebe
K_om1 = [0 ; 0 ; -phi_p1];
K_om2 = [0 ; 0 ; -phi_p2];

%---- JACOBI-Matrizen der Translation
J_Tm = jacobian(I_r_Sm, q);
J_T1 = jacobian(I_r_S1, q);
J_T2 = jacobian(I_r_S2, q);
```

```

%---- JACOBI-Matrizen der Rotation
J_R1 = jacobian(K_om1, q-p);
J_R2 = jacobian(K_om2, q-p);

%---- Geschwindigkeitsvektoren
I_v_Sm = J_Tm*q-p ;
I_v_S1 = J_T1*q-p ;
I_v_S2 = J_T2*q-p ;

%---- kinetische Energie
T = 1/2*(mm*(I_v_Sm.'*I_v_Sm)+m1*(I_v_S1.'*I_v_S1)+m2*(I_v_S2.'*I_v_S2) ...%Translation
    +K_om1.'*K1-I_S1*K_om1+K_om2.'*K2-I_S2*K_om2); %Rotation
T = simplify(T); %Vereinfachung

%---- potentielle Energie
V=-(m1*I_r_S1.'+m2*I_r_S2.')*[0 ; -g ; 0];

%---- Ableitungen fuer LAGRANGEsche Gleichung 2. Art
dTdv = simplify(jacobian(T,q-p).'); %mit transponieren zu Spaltenvektor gemacht
dTdq = simplify(jacobian(T,q).');
dVdq = simplify(jacobian(V,q).');

%---- Elemente der Bewegungsgleichung M(q)*q-pp + f(q,q-p) = 0
disp('System-Massenmatrix M')
M = simplify(jacobian(dTdv,q-p))
disp('System-Vektorfunktion f')
f = simplify(jacobian(dTdv,q)*q-p+dVdq-dTdq-[F;0;0])

%=====
%---- Linearisierung um die Gleichgewichtslage:
%      phi_1 = 0, phi_2 = 0, a = 0

disp(' ')
disp('Elemente der linearisierten Bewegungsgleichung')
disp('System-Massenmatrix M0')
M0 = subs(M,{phi_1, phi_2, a},{0, 0, 0})
f0 = subs(f,{a, phi_1, phi_2, a-p, ...
    phi_p1, phi_p2},{0, 0, 0, 0, 0, 0});
disp('Auslenkungs-proportionaler Anteil')
Q = subs(jacobian(f,q),{a, phi_1, phi_2, a-p, ...
    phi_p1, phi_p2},{0, 0, 0, 0, 0, 0})
disp('Steifigkeitsmatrix K')
K = 1/2*(Q+Q.')
disp('Matrix der nichtkonservativen Kraefte')
N = 1/2*(Q-Q.')
disp('gesschw.-proportionaler Anteil')
P = subs(jacobian(f,q-p),{a, phi_1, phi_2, a-p, ...
    phi_p1, phi_p2},{0, 0, 0, 0, 0, 0})
disp('Daempfungsmatrix')
D = 1/2*(P+P.')
disp('gyroskopischer Anteil')
G = 1/2*(P-P.')

%=====
%----Erstellen und Simulieren der Zustandsraumdarstellung
syms x th1 th2 x-p th1-p th2-p
syms x-pp th1-pp th2-pp

y = [q.',q-p.'].';
y-p = [q-p.',x-pp , th1-pp , th2-pp].';

A = [zeros(3),eye(3);

```

---

```

        -M0^(-1)*Q, -M0^(-1)*P];
A = double(subs(A,{mm, m1, m2, l1, l2, g, I_1, I_2}, ...
    {0.2, 0.01, 0.01, 0.5, 0.7, 9.81, 2.0833e-04, 4.0833e-04}));
A(7,7) = 0;
A(7,1) = -1

B = [zeros(3,1);M0^(-1)*[1;0;0]];
B = double(subs(B,{mm, m1, m2, l1, l2, g, I_1, I_2}, ...
    {0.2, 0.01, 0.01, 0.5, 0.7, 9.81, 2.0833e-04, 4.0833e-04}));
B(7,1) = 0
Bxc = [0; 0; 0; 0; 0; 0; 0; 1]

C = [1 0 0 0 0 0 0;
     0 1 0 0 0 0 0;
     0 0 1 0 0 0 0]

D = [0; 0; 0]

Q=eye(7);
r=1;

%----lqr Regelungsentwurf
k = lqr(A,B,Q,r)

%----neue Zustandsraumssystemmatrizen nach Parameterruekfuehrung
Ac = [(A-B*k)];
Bc = [Bxc];
Cc = [C];
Dc = [D];

states = {'x' 'th1' 'th2' 'x_p' 'th1_p' 'th2_p' 'in'};
inputs = {'F'};
outputs = {'x' 'th1' 'th2'};

sys_cl = ss(Ac,Bc,Cc,Dc,'statename',states,'inputname',inputs,'outputname',outputs);

%----definieren des Simulationszeitraums
t = 0:0.01:8;

%----definition des konstanten 0.2m offsets als Input
u =0.2*ones(size(t));

%----Simulation des erstellten Systems ueber gegebene Zeit mit bekanntem
%Input
[y,t,x]=lsim(sys_cl,u,t);

%----Drei einzelne Diagramme in einem Fenster
figure(1);
ax(1) = subplot(3,1,1);
plot(ax(1),t,y(:,1),'b');
title(ax(1),'cart position'); %Titel, Beschriftungen, Kommentare,
ylim([-0.1,0.25]); %andere Farben, andere skalierungen,
grid on %da kann man sich noch frei austoben.
ax(2) = subplot(3,1,2); %relativ einfach verstaendliche
plot(ax(2),t,y(:,2),'r'); %loesung. Ws nicht Laufzeit optimiert
title(ax(2),'angle theta 1');
grid on
ax(3) = subplot(3,1,3);
plot(ax(3),t,y(:,3),'g');
title(ax(3),'angle theta 2');

```

---

### 3.2 fo000X

14

15