

## Musterloesung 6

1. a) Für einen Fixpunkt  $x^*$  gilt  $Ax^* = \|Ax^*\|_2 x^*$ . Folglich ist  $x^*$  ein Eigenvektor mit positivem Eigenwert  $\|Ax^*\|_2$ . Zudem gilt  $\|x^*\|_2 = \|Ax^*/\|Ax^*\|_2\|_2 = 1$ . Umgekehrt ist auch jeder normierte Eigenvektor mit positivem Eigenwert ein Fixpunkt der Iteration. Die Fixpunkte sind also gerade die normierten Eigenvektoren mit positiven Eigenwerten.

b) `function [ew,xnew]=poweriteration(A,x)`

```
%maximal number of iteration  
itermax=10000;
```

```
%toleranz  
tol=10^(-10);
```

```
%initialize xold  
xold=x;
```

```
for i=1:itermax  
    xnew=A*xold;  
    %normieren  
    xnew=xnew/norm(xnew);  
    if norm(xnew-xold)<tol  
        break;  
    end  
    xold=xnew;
```

```
end  
%show number of iterations  
i
```

```
%compute eigenvalue  
ew=xnew'*(A*xnew);
```

```
end
```

```

%poweriterationtest.m

%size of Matrix
n=100;

%implement Matrix
A=diag(2*ones(1,n))+diag(ones(1,n-1),1)+diag(ones(1,n-1),-1);

%compute largest eigenvalue of A with power-method
ewpi=poweriteration(A,ones(n,1))

%compute eigenvalues of A with Matlabfunction eig
ew=eig(A);

%choose largest eigenvalue
ewlast=ew(end)

%compare the 2 different computations of largest eigenvalue
norm(ewpi-ewlast)

```

Es werden 8101 Iteration benötigt. Der Eigenvektor ist  $\approx 3.9990$  und der Fehler zwischen den berechneten Eigenwerten  $4.4409e - 16$ .

2. a) Die Eigenwerte  $\lambda$  müssen  $\det(\mathbf{I}\lambda - \mathbf{S}) = 0$  erfüllen. Entwicklung nach der ersten Spalte und Ausnutzen der Dreiecksgestalt der Untermatrizen liefert  $\det(\mathbf{I}\lambda - \mathbf{S}) = \lambda^n + (-1)^{2n+1} = \lambda^n - 1 = 0 \Rightarrow |\lambda_i| = 1, i = 1, \dots, n$ .
  - b) Aufgrund der besonderen Struktur der Matrix gilt  $\mathbf{z}^n = \mathbf{S}^n \mathbf{z}^0 = \mathbf{z}^0$ , d.h. keine Konvergenz, es sei den  $\mathbf{z}_0$  ist bereits Eigenvektor.
  - c) Eine Voraussetzung des Theorems ist, dass es einen betragsmässig grössten Eigenwert  $\lambda_1$  gibt, was hier nicht der Fall ist. Gemäss Theorem ist die Konvergenzrate  $\frac{\lambda_2}{\lambda_1}$ , was in diesem Beispiel 1 ist  $\Rightarrow$  keine Konvergenz.
3. a) Die (Kräfte-) Gleichgewichtsgleichungen für alle Gelenke werden mit Hilfe des Schnittprinzips berechnet. Die äusseren Kräfte verteilen sich als innere Kräfte auf die einzelnen Stäbe, die dadurch gestreckt oder gestaucht werden und somit für die Deformation des gesamten Tragwerks Verantwortlich sind. Die Berechnung der inneren Kräfte erfolgt mit Hilfe des Schnittprinzips: Ein einzelnes Gelenk wird freigeschnitten, indem alle Verbindungsstäbe zu Nachbargelenken durchtrennt werden; die inneren Kräfte kompensieren den Wegfall der festen Verbindungen an den Schnittenden. Da Stäbe Kräfte nur in ihrer Längsrichtung aufnehmen können, zeigen diese inneren Kräfte in die jeweilige Stabrichtung; sie

**Siehe nächstes Blatt!**

können daher durch skalare Grössen  $f_k, k = 1, \dots, 18$  repräsentiert werden, deren Vorzeichen für Zugkräfte (vom Gelenk weg zeigend) positiv und Druckkräfte negativ gesezt wird.

Das freigeschnittene System soll sich im statischen Gleichgewicht befinden. Daraus ergibt sich für die Gelenke folgende Gleichungen:

$$\begin{aligned}
 0 &= \mathbf{p}_1 + f_1[1, 0]^T + f_4[-c, -s]^T + f_5[0, -1]^T \\
 0 &= \mathbf{p}_2 + f_1[-1, 0]^T + f_2[1, 0]^T + f_6[-c, -s]^T + f_7[0, -1]^T + f_8[c, -s]^T \\
 0 &= \mathbf{p}_3 + f_2[-1, 0]^T + f_3[1, 0]^T + f_9[-c, -s]^T + f_{10}[0, -1]^T + f_{11}[c, -s]^T \\
 0 &= \mathbf{p}_4 + f_3[-1, 0]^T + f_{12}[0, -1]^T + f_{13}[c, -s]^T \\
 0 &= \mathbf{p}_5 + f_5[0, 1]^T + f_6[c, s]^T + f_{14}[-1, 0]^T + f_{15}[1, 0]^T \\
 0 &= \mathbf{p}_6 + f_7[0, 1]^T + f_9[c, s]^T + f_{15}[-1, 0]^T + f_{16}[1, 0]^T \\
 0 &= \mathbf{p}_7 + f_8[-c, s]^T + f_{10}[0, 1]^T + f_{16}[-1, 0]^T + f_{17}[1, 0]^T \\
 0 &= \mathbf{p}_8 + f_{11}[-c, s]^T + f_{12}[0, 1]^T + f_{17}[-1, 0]^T + f_{18}[1, 0]^T,
 \end{aligned}$$

wobei  $s = \sin \vartheta$  und  $c = \cos \vartheta$ .

- b) Die Längenänderungen berechnen sich aus den alten Positionen  $\mathbf{r}_i$  und den neuen Positionen  $\mathbf{r}_i + \Delta \mathbf{r}_i$  der einzelnen Gelenke. Verbindet etwa der  $k$ -te Stab die Gelenke  $\mathbf{r}_i$  und  $\mathbf{r}_j$  dann errechnet sich die neue Länge  $l_k + \Delta l_k$  aus

$$\begin{aligned}
 (l_k + \Delta l_k)^2 &= \|(\mathbf{r}_i + \Delta \mathbf{r}_i) - (\mathbf{r}_j + \Delta \mathbf{r}_j)\|^2 \\
 &= \|\mathbf{r}_i - \mathbf{r}_j\|^2 + 2(\mathbf{r}_i - \mathbf{r}_j)(\Delta \mathbf{r}_i - \Delta \mathbf{r}_j) + \|\Delta \mathbf{r}_i - \Delta \mathbf{r}_j\|^2
 \end{aligned}$$

Durch vernachlässigen der Terme  $\Delta l_k^2$  und  $\|\Delta \mathbf{r}_i - \Delta \mathbf{r}_j\|^2$  ergibt sich das gewünschte.

- c) % Anfangs-Gelenk Koordinaten

```

theta = 0.25*pi;
r = [1; % 0; x_1
     1; % 1; y_1
     2; % 2; x_2
     1; % 3; y_2
     3; % 4; x_3
     1; % 5; y_3
     4; % 6; x_4
     1; % 7; y_4
     1; % 8; x_5
     0; % 9; y_5
     2; % 10; x_6
     0; % 11; y_6
     3; % 12; x_7
     0; % 13; y_7

```

**Bitte wenden!**

```

4; % 14;x_8
0 % 15;x_8
];

% Gleichgewichtsmatrix E
c = cos(theta);
s = sin(theta);
% ( 1, 2, 3, 4, 5, 6, 7, 8, 9,10,11,12,13,14,15,16,17,18)
E = [-1, 0, 0, c, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 1
      0, 0, 0, s, 1, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 2
      1,-1, 0, 0, 0, c, 0,-c, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 3
      0, 0, 0, 0, 0, s, 1, s, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 4
      0, 1,-1, 0, 0, 0, 0, 0, c, 0,-c, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 5
      0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, s, 1, s, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 6
      0, 0, 1, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0,-c, 0, 0, 0, 0, 0; % 7
      0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 1, s, 0, 0, 0, 0; % 8
      0, 0, 0, 0, 0,-c, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 1,-1, 0, 0, 0; % 9
      0, 0, 0, 0,-1,-s, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 10
      0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0,-c, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 1,-1, 0, 0; % 11
      0, 0, 0, 0, 0, 0,-1, 0,-s, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 12
      0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, c, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 1,-1, 0; % 13
      0, 0, 0, 0, 0, 0, 0,-s, 0,-1, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 14
      0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, c, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 1,-1; % 15
      0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0,-s,-1, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0; % 16
];

% aeussere Kraefte p
m = 1; % Gelenk Masse
g = 10 ;% Schwerkraft
p = [ 0; % 1
      -m*g; % 2
      0; % 3
      -m*g; % 4
      0; % 5
      -m*g; % 6
      0; % 7
      -m*g; % 8
      0; % 9
      -m*g; % 10
      0; % 11
      -m*g; % 12
      0; % 13

```

**Siehe nächstes Blatt!**

```

        -m*g;    % 14
        0;       % 15
        -m*g;    % 16
    ];

% Diagonal Matrix D^-1 = Di
Di = diag([1/norm([r( 1),r( 2)] - [r( 3),r( 4)]) % Stab 1
          1/norm([r( 3),r( 4)] - [r( 5),r( 6)]) % Stab 2
          1/norm([r( 5),r( 6)] - [r( 7),r( 8)]) % Stab 3
          1/norm([ 0, 0] - [r( 1),r( 2)]) % Stab 4
          1/norm([r( 9),r(10)] - [r( 1),r( 2)]) % Stab 5
          1/norm([r( 9),r(10)] - [r( 3),r( 4)]) % Stab 6
          1/norm([r(11),r(12)] - [r( 3),r( 4)]) % Stab 7
          1/norm([r( 3),r( 4)] - [r(13),r(14)]) % Stab 8
          1/norm([r(11),r(12)] - [r( 5),r( 6)]) % Stab 9
          1/norm([r(13),r(14)] - [r( 5),r( 6)]) % Stab 10
          1/norm([r( 5),r( 6)] - [r(15),r(16)]) % Stab 11
          1/norm([r(15),r(16)] - [r( 7),r( 8)]) % Stab 12
          1/norm([ 5, 0] - [r( 7),r( 8)]) % Stab 13
          1/norm([ 0, 0] - [r( 9),r(10)]) % Stab 14
          1/norm([r( 9),r(10)] - [r(11),r(12)]) % Stab 15
          1/norm([r(11),r(12)] - [r(13),r(14)]) % Stab 16
          1/norm([r(13),r(14)] - [r(15),r(16)]) % Stab 17
          1/norm([ 5, 0] - [r(15),r(16)]) % Stab 18
        ]);

% Matrix A austellen
eta = 2500; % Elastizitaetsmodule
% Stelle hier die Matrix A auf
% A
A = eta*E*Di*E';

% Loese System fuer Gleichgewichts-Verschiebungen
% verwende einen Befehl aus numpy.linalg oder scipy.linalg

dreq = A\p;
figure(1);
plot_bridge(r,dreq)
print('-dpdf','GleichGewicht.pdf')

% Bestimme Eigenvektoren v zum kleinsten Eigenwert von A
[~,v]=poweriteration(inv(A),rand(16,1));

```

**Bitte wenden!**

```
%Anzahl Zeitpunkte die dargestellt werden
n=100;
dr=dreq*ones(1,n)+v*cos(linspace(0,4*pi,n));
figure(2);
simulate_bridge(r,dr);
print('-dpdf','Eigenschwingung')
```

Durch Ausführen von *bridge.m* wird Abbildung 1 produziert.

**d)** Die Bewegungsgleichung ergibt sich aus dem Newtonschen Gesetz zu

$$m\ddot{\Delta \mathbf{r}} = p - A\Delta \mathbf{r}$$

**e)** Durch einfaches einsetzen ergibt sich

$$m\ddot{\Delta \mathbf{r}} = -\lambda \cos(\sqrt{\lambda}t)\mathbf{v} \quad (1)$$

und

$$p - A\Delta \mathbf{r} = p - A\Delta \mathbf{r}_0 - A \cos(\sqrt{\lambda}t)\mathbf{v} = -\lambda \cos(\sqrt{\lambda}t)\mathbf{v} \quad (2)$$

also  $m\ddot{\Delta \mathbf{r}} = p - A\Delta \mathbf{r}$ .

**f)** Durch Ausführen von *bridge.m* wird Abbildung 2 und eine kleine Simulation der Eigenschwingung produziert.

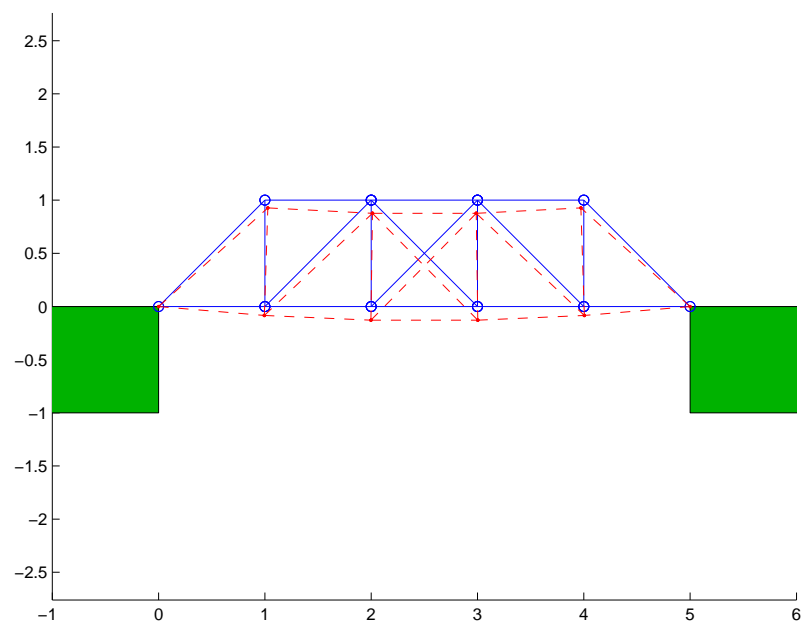


Abbildung 1

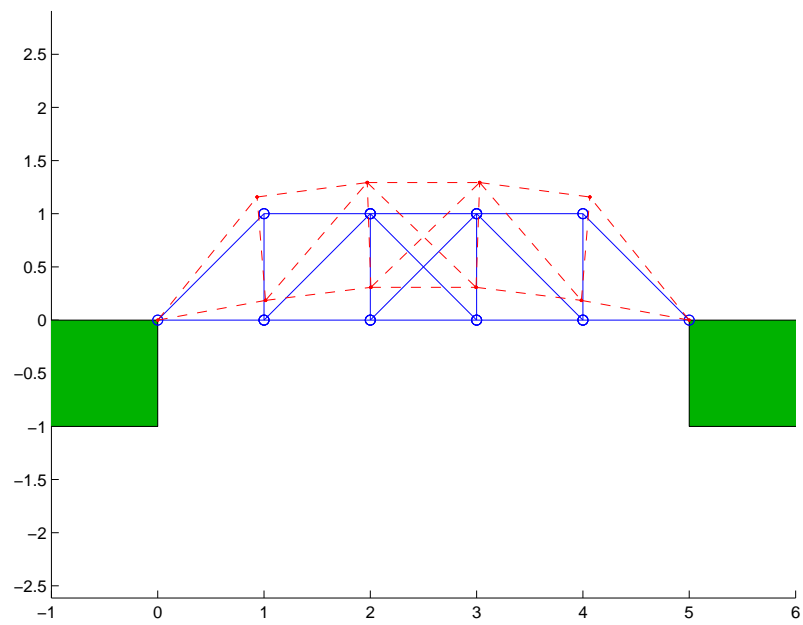


Abbildung 2