

## 2.2 Modalanalyse

### Lösungen

#### Aufgabe 1

Das folgende GNU Octave-Skript berechnet die Eigenschwingungen unter Verwendung einer konsistenten Massenmatrix. Für eine Berechnung mit einer konzentrierten Massenmatrix muss der Wert der Variablen `mtype` geändert werden.

```
# Übungsblatt 2.2, Aufgabe 1: Balkenschwingungen
#
# -----

file = mfilename();
fid = fopen([file, ".res"], "wt");

% mtype = "lumped";           % konzentrierte Massenmatrix
% mtype = "consistent";       % konsistente Massenmatrix

# Daten (N, mm):

L = 1000;
A = 500;
I = 10400;
E = 210000;
ny = 0.3;
rho = 7.85E-9;

nofmod = 8;                   % Anzahl Eigenschwingungen
nel = [ 10, 15, 20];         % Anzahl Elemente

# Analytische Lösung

f1 = pi * sqrt(E * I / (rho * A)) / (2 * L^2);
fa = f1 * (1 : nofmod).^2;

# Lösung mit FEM

geom.A = A;
geom.I = I;

mat.type = "iso";
mat.E = E;
mat.ny = ny;
mat.rho = rho;

for k = 1 : length(nel)
```

```

clear model; clear cmp;
clear nodes; clear elem; clear hinge;

model.type      = "solid";
model.subtype   = "2d";

idl = 1 + nel(k);
nodes(1).id = 1;   nodes(1).coor = [0, 0];
nodes(2).id = idl; nodes(2).coor = [L, 0];
[nodes, elem] = mfs_line(nodes, 1, idl, 2 : nel(k),
                        1 : nel(k), "b2", geom, mat);

model.nodes     = nodes;
model.elements  = elem;

hinge(1).id = 1;   hinge(1).dofs = [1, 2];
hinge(2).id = idl; hinge(2).dofs = [1, 2];

model.constraints.prescribed = hinge;

cmp = mfs_new(fid, model);
cmp = mfs_stiff(cmp);
cmp = mfs_mass(cmp, mtype);
cmp = mfs_freevib(cmp, nofmod);
f(k, :) = mfs_getresp(cmp, "modes", "freq");
mfs_print(fid, cmp, "modes", "freq");

end

# Darstellung der Eigenschwingungen

fgh = figure(1, "position", [100, 100, 800, 600],
            "paperposition", [0, 0, 15, 14]);
nrow = ceil(nofmod / 2);
for m = 1 : nofmod
    subplot(nrow, 2, m);
    mfs_plot(cmp, "deform", 2, "modes", m,
            "figure", fgh, "fontname", "Arial",
            "fontsize", 12);
end

print([file, ".jpg"], "-djpg");

# Ausgabe

fprintf(fid, "Comparison of frequencies obtained");
fprintf(fid, " with %s mass matrix:\n\n", mtype);

fprintf(fid, " Mode   Analytic   n = %2.0d   ",
        nel(1));
fprintf(fid, "n = %2.0d   n = %2.0d\n",
        nel(2), nel(3));
fprintf(fid, " -----");
fprintf(fid, "-----\n")

```

```

for m =1 : nofmod
    fprintf(fid, "    %2.0d    %8.3f    %8.3f    %8.3f    ",
           m, fa(m), f(1: 2, m));
    fprintf(fid, "%8.3f Hz\n", f(3, m));
end

fclose(fid);

```

Abbildung 1.1 zeigt die Eigenschwingungen bei einer Unterteilung des Balkens in 20 Elemente. Die ersten fünf Eigenschwingungen werden durch die Diskretisierung sehr gut erfasst.

Die Eigenfrequenzen sind in Tabelle 1.1 zusammengestellt. Bei Verwendung einer konsistenten Massenmatrix konvergieren die Eigenfrequenzen von oben, wie es aus der Eigenschaft des Rayleigh-Quotienten folgt. Bei Verwendung einer konzentrierten Massenmatrix erfolgt die Konvergenz von unten.

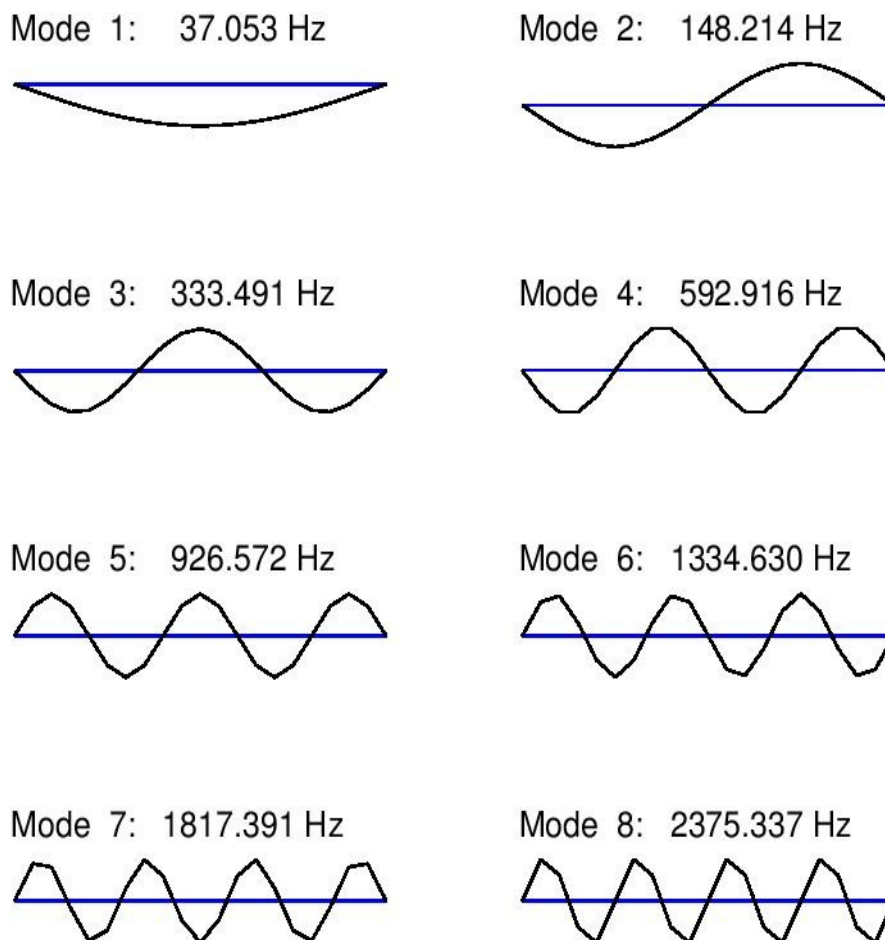


Abbildung 1.1: Eigenschwingungen

Nr.	analytisch	konzentrierte Massenmatrix			konsistente Massenmatrix		
		10	15	20	10	15	20
1	37,05	37,05	37,05	37,05	37,05	37,05	37,05
2	148,2	148,2	148,2	148,2	148,2	148,2	148,2
3	333,5	333,3	333,4	333,5	333,7	333,5	333,5
4	592,9	591,4	592,6	592,8	593,8	593,1	592,9
5	926,3	919,6	925,3	926,0	930,0	927,1	926,6
6	1334	1309	1331	1333	1345	1336	1335
7	1816	1738	1806	1813	1841	1821	1817
8	2371	2156	2348	2366	2426	2383	2375
	Hz	Hz	Hz	Hz	Hz	Hz	Hz

Tabelle 1.1: Vergleich der Eigenfrequenzen

## Aufgabe 2

### a) Geometrie und Vernetzung

Die Datei `u2_2_2.geo` beschreibt die Geometrie des Tragflügels. Die Vernetzung kann entweder interaktiv in Gmsh oder durch das Kommando

```
gmsht u2_2_2.geo -1
```

erzeugt werden.

Die Datei hat den folgenden Inhalt:

```
/* -----
  Übungsblatt 2.2, Aufgabe 2: Gepfeilter Flügel
  Einheiten: mm
  ----- */

// Parameter

L = 30;           // Pfeilungswinkel in Grad
b = 10000;       // Flügellänge
cr = 4000;       // Flügeltiefe an der Flügelwurzel
ct = 2000;       // Flügeltiefe an der Flügelspitze
n = 5;           // Anzahl der Sektionen

e1 = 500;        // Elementlänge
```

```
sweep = Tan(L * Pi / 180);

// Punkte

xr1 = -0.5 * cr;
xr2 = 0.5 * cr;
xtm = b * sweep;
xt1 = xtm - 0.5 * ct;
xt2 = xtm + 0.5 * ct;

m1 = (xt1 - xr1) / b;
m2 = (xt2 - xr2) / b;

dy = b / n;

For k In {0 : n}
    y = k * dy;
    x1 = xr1 + m1 * y;
    x2 = xr2 + m2 * y;
    Point(newp) = {x1, y, 0, el};
    Point(newp) = {x2, y, 0, el};
EndFor

// Einspannung: Punkte 1 und 2

Physical Point("Constraints") = {1, 2};

// Vorderer Holm

p1 = 1;
For k In {1 : n}
    p2 = p1 + 2;
    Line(newl) = {p1, p2};
    p1 = p2;
EndFor

Physical Line("Front_Spar") = {1 : newl-1};

// Hinterer Holm

l1 = newl;
p1 = 2;
For k In {1 : n}
    p2 = p1 + 2;
    Line(newl) = {p1, p2};
    p1 = p2;
EndFor

Physical Line("Rear_Spar") = {l1 : newl-1};

// Rippen

l1 = newl;
p1 = 1;
```

```

p2 = 2;
For k In {0 : n}
    Line(newl) = {p1, p2};
    p1 += 2;
    p2 += 2;
EndFor

Physical Line("Ribs") = {11 : newl-1};

```

## b) Eigenschwingungen

Das folgende GNU Octave-Skript berechnet die Eigenschwingungen:

```

# Übungsblatt 2.2, Aufgabe 2: Schwingungen eines gepfeilten
#                               Flügels
#
# -----

```

```

file = mfilename();
fid = fopen([file, ".res"], "wt");

```

```

# Anzahl der Eigenschwingungen

```

```

nmodes = 5;

```

```

# Definition des Modells
# -----

```

```

# Materialdaten

```

```

mat.type = "iso";
mat.E    = 70E3;
mat.ny   = 0.34;
mat.rho  = 2.70E-9;

```

```

# Modelltyp

```

```

data.type    = "solid";
data.subtype = "3d";

```

```

# Vorderer Holm

```

```

b = 200;
h = 200;
t = 2;
s = 2;

```

```

spar.type    = "elements";
spar.name    = "b2";
spar.geom    = mfs_beamsection("I", b, h, t, s);
spar.geom.v  = [0, 0, 1];
spar.mat     = mat;

```

```

data.Front_Spar = spar;

```

```
# Hinterer Holm
    data.Rear_Spar = spar;

# Rippen

b = 100;
h = 200;
t = 2;
s = 2;

spar.geom = mfs_beamsection("I", b, h, t, s);
spar.geom.v = [0, 0, 1];

data.Ribs = spar;

# Einspannung

data.Constraints.type = "constraints";
data.Constraints.name = "prescribed";
data.Constraints.dofs = 1 : 6;

# Rechnung
# -----

# Modell importieren und übersetzen

model = mfs_import(fid, [file, ".msh"], "msh", data);

# Komponente erzeugen und exportieren

wing = mfs_new(fid, model);
mfs_export("axes.msh", "msh", wing, "mesh", "axes");

# Steifigkeits- und Massenmatrix

wing = mfs_stiff(wing);
wing = mfs_mass(wing);

# Massenkennwerte

mfs_massproperties(fid, wing);

# Eigenschwingungen

wing = mfs_freevib(wing, nmodes);
mfs_print(fid, wing, "modes", "freq");
mfs_export([file, ".pos"], "msh", wing, "modes", "disp");

fclose(fid);
```

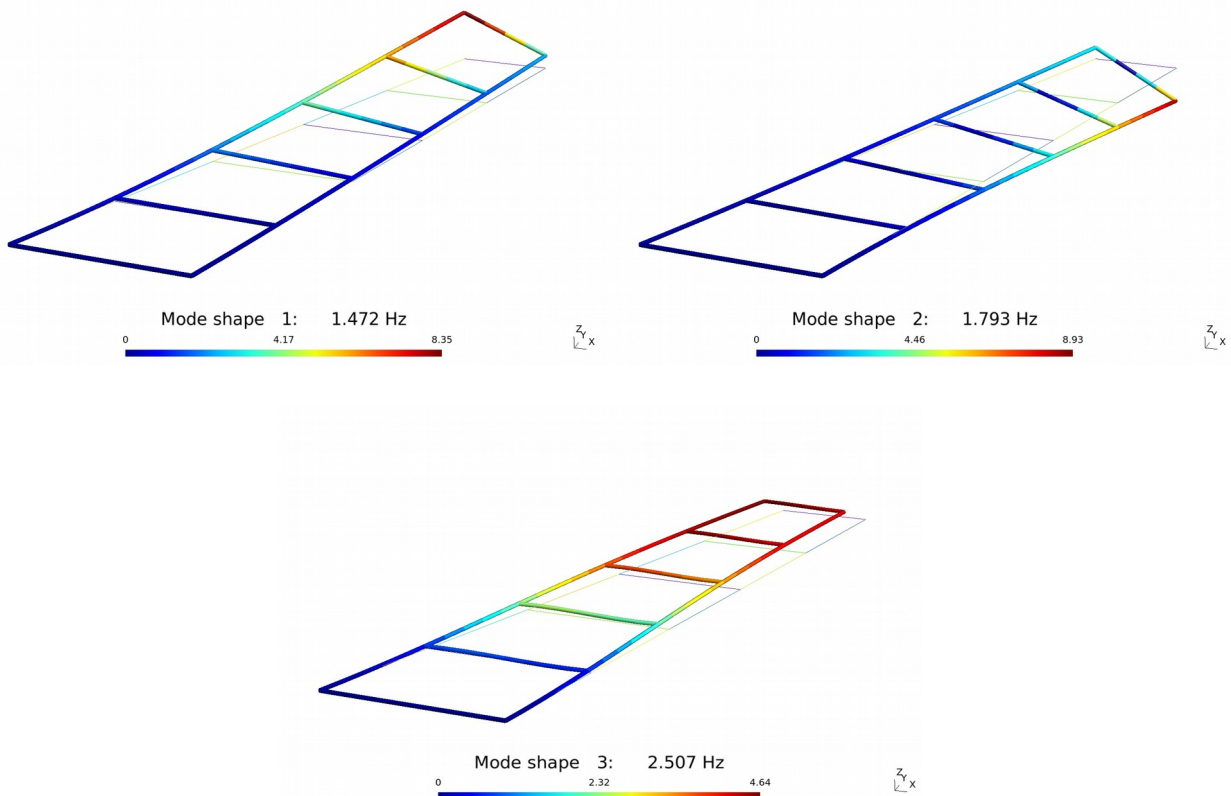


Abbildung 2.1: Darstellung einiger Eigenschwingungen

Die Ausgabedatei enthält die folgenden Eigenfrequenzen:

**Natural frequencies:**

Mode	Circ. Frequency	Frequency
1	9.24790	1.47185 Hz
2	11.26559	1.79297 Hz
3	15.75270	2.50712 Hz
4	38.31474	6.09798 Hz
5	42.56799	6.77491 Hz

Die ersten drei Eigenschwingungen sind in Abbildung 2.1 dargestellt. Die erste Schwingung ist die 1. vertikale Biegeschwingung, der eine Torsion überlagert ist. Die zweite Schwingung ist die 1. Torsionsschwingung. Bei der dritten Schwingung handelt es sich um die 1. horizontale Biegeschwingung.