

МИНИСТЕРСТВО ОБРАЗОВАНИЯ И НАУКИ РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ
ГОСУДАРСТВЕННОЕ БЮДЖЕТНОЕ ОБРАЗОВАТЕЛЬНОЕ УЧРЕЖДЕНИЕ ВЫСШЕГО
ПРОФЕССИОНАЛЬНОГО ОБРАЗОВАНИЯ

«Московский государственный технический университет имени Н.Э. Баумана»
(МГТУ им. Н.Э. Баумана)

ФАКУЛЬТЕТ ФН
КАФЕДРА «ВЫЧИСЛИТЕЛЬНАЯ МАТЕМАТИКА И МАТЕМАТИЧЕСКАЯ ФИЗИКА»

Дисциплина:
Основы методов конечных элементов

Отчет по выполнению лабораторной работы №5

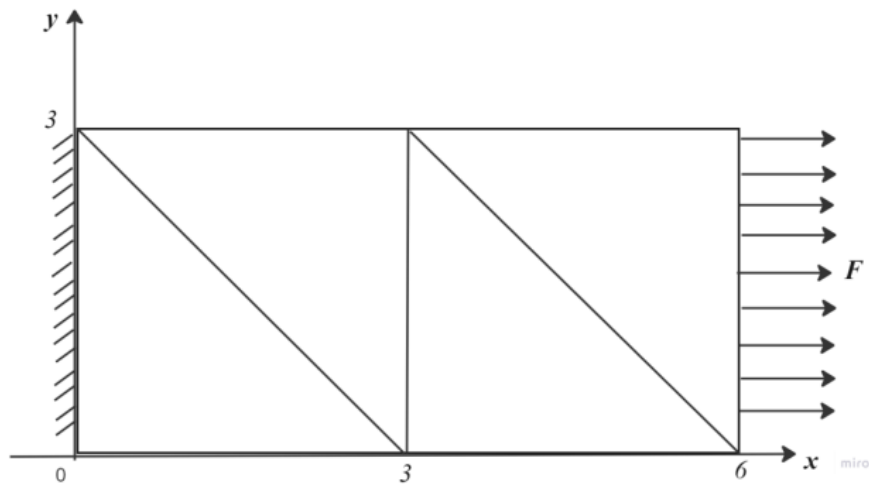
Группа: ФН11-72Б

Студент: Ладыгина Л.В.
Преподаватель: Захарова Ю.В.

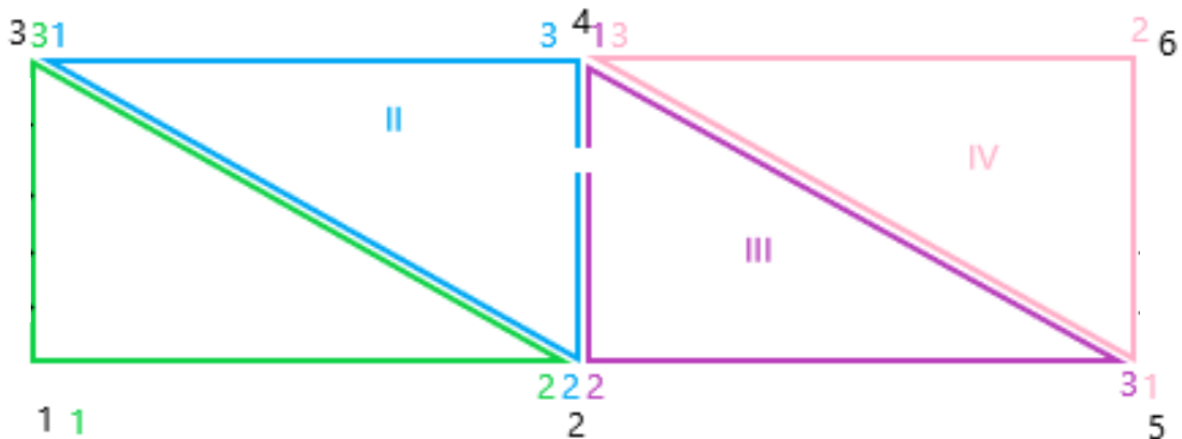
Москва, 2022

Метод конечных элементов для двумерной задачи упругости

Задача. Дана прямоугольная пластина левый край жестко зашцеилен, на правом дейстует равномерно распределенная нагрузка вдоль оси x интенсивностью 20 Н/см^2 . Толщина тела t считается постоянной и равна 2 см . Модуль упругости $E = 6 \cdot 10^6 \text{ Н/см}^2$, коэффициент Пуассона $\mu = 0.25$. Тело разбито на 4 треугольных элемента. Составить локальные матрицы жесткости и правых частей. Произвести сборку в глобальную матрицу и глобальный вектор. Решить СЛАУ.



проведем дискретизацию области



Ищем вектора перемещения по x и y в виде вектора Φ по формулам:

$$k^{(e)}\Phi = f^{(e)}$$

$$\text{где } [k^{(e)}] = \int_{V^{(e)}} [B^{(e)}]^T [D^{(e)}] [B^{(e)}] dV$$

$$f^{(e)} = \int_{S_1} [N^{(e)}]^T \begin{bmatrix} p_x^{(e)} \\ p_y^{(e)} \end{bmatrix} dS$$

Найдем матрицу жесткости D:

$$D = \frac{E}{1-\mu^2} \begin{bmatrix} 1 & \mu & 0 \\ \mu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & (1-\mu)/2 \end{bmatrix}$$

```
D=[[0 for i in range(3)]for j in range(3)]

D[0][0]=float(E)/(1-mu**2)
D[0][1]=float(E)/(1-mu**2)*mu
D[1][0]=D[0][1]
D[1][1]=D[0][0]
D[2][2]=float(E)/(2*(1-mu**2))*(1-mu)

for i in range(3):
    for j in range(3):
        print(D[i][j], end=' ')
    print("\n")
```

```
6400000.0 1600000.0 0
```

```
1600000.0 6400000.0 0
```

```
0 0 2400000.0
```

Матрица N имеет вид

$$\begin{bmatrix} N_1 & 0 & N_2 & 0 & N_3 & 0 \\ 0 & N_1 & 0 & N_2 & 0 & N_3 \end{bmatrix}$$

$$N_i = \frac{1}{2S^{(e)}}(a_i + b_i x + c_i y)$$

Функции B:

$$\begin{bmatrix} B^{(e)} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{\partial [N]}{\partial x} \\ \frac{\partial [N]}{\partial y} \end{bmatrix} = \frac{1}{2S^{(e)}} \begin{bmatrix} b_1 & 0 & b_2 & 0 & b_3 & 0 \\ 0 & c_1 & 0 & c_2 & 0 & c_3 \\ c_1 & b_1 & c_2 & b_2 & c_3 & b_3 \end{bmatrix}.$$

функции a(x,y), b(x,y), c(x,y) и функция определителя det(x,y):

```
def det(x,y):
    delta=(x[1]*y[2]-y[1]*x[2])+(x[2]*y[0]-x[0]*y[2])+(x[0]*y[1]-x[1]*y[0])
    return delta
```

```
def a(x,y):
    A=[]
    A.append(x[1]*y[2]-x[2]*y[1])
    A.append(x[2]*y[0]-x[0]*y[2])
    A.append(x[0]*y[1]-x[1]*y[0])
    return A
```

```
def b(x,y):
    B=[]
    B.append(y[1]-y[2])
    B.append(y[2]-y[0])
    B.append(y[0]-y[1])
    return B
```

```
def c(x,y):
    C=[]
    C.append(x[2]-x[1])
    C.append(x[0]-x[2])
    C.append(x[1]-x[0])
    return C
```

1) Рассмотрим первый элемент

```
x=[0,3,0]
y=[0,0,3]
```

Расчетные формулы:

```
A1=a(x,y)
B1=b(x,y)
C1=c(x,y)

for i in range(3):
    print("N",i+1,"= ", float(1)/(2*S)*A1[i], "+", float(1)/(2*S)*B1[i], "x +", float(1)/(2*S)*C1[i], "y\n")

print("\n\n")

B=[[0 for i in range(6)]for j in range(3)]

B[0][0]=float(1)/(2*S)*B1[0]
B[0][2]=float(1)/(2*S)*B1[1]
B[0][4]=float(1)/(2*S)*B1[2]

B[1][1]=float(1)/(2*S)*C1[0]
B[1][3]=float(1)/(2*S)*C1[1]
B[1][5]=float(1)/(2*S)*C1[2]

B[2][0]=float(1)/(2*S)*C1[0]
B[2][1]=float(1)/(2*S)*B1[0]
B[2][2]=float(1)/(2*S)*C1[1]
B[2][3]=float(1)/(2*S)*B1[1]
B[2][4]=float(1)/(2*S)*C1[2]
B[2][5]=float(1)/(2*S)*B1[2]

print("B\n")
for i in range(3):
    for j in range(6):
        print(round(B[i][j],2), end=' ')
    print("\n")

K1=t*S*np.dot(np.transpose(B),np.dot(D,B))
print("\n\nK:")
for i in range(6):
    for j in range(6):
        print(round(K1[i][j],7), end=' ')
    print("\n")

f=[0,0,0,0,0,0]
```

Т.к площадь и толщина представляют из себя постоянные величины, то для матрицы жесткости формула приобретает вид:

$$K^{(e)} = tS \cdot B^T D B$$

Для первого элемента отсутствуют нагрузки, поэтому $f^{(1)} \equiv 0$

Функции формы и матрица жесткости:

$$N_1 = 1.0 + -0.3333333333333333 x + -0.3333333333333333 y$$

$$N_2 = 0.0 + 0.3333333333333333 x + 0.0 y$$

$$N_3 = 0.0 + 0.0 x + 0.3333333333333333 y$$

B

$$-0.33 \ 0 \ 0.33 \ 0 \ 0.0 \ 0$$

$$0 \ -0.33 \ 0 \ 0.0 \ 0 \ 0.33$$

$$-0.33 \ -0.33 \ 0.0 \ 0.33 \ 0.33 \ 0.0$$

K:

$$8800000.0 \ 4000000.0 \ -6400000.0 \ -2400000.0 \ -2400000.0 \ -1600000.0$$

$$4000000.0 \ 8800000.0 \ -1600000.0 \ -2400000.0 \ -2400000.0 \ -6400000.0$$

$$-6400000.0 \ -1600000.0 \ 6400000.0 \ 0.0 \ 0.0 \ 1600000.0$$

$$-2400000.0 \ -2400000.0 \ 0.0 \ 2400000.0 \ 2400000.0 \ 0.0$$

$$-2400000.0 \ -2400000.0 \ 0.0 \ 2400000.0 \ 2400000.0 \ 0.0$$

$$-1600000.0 \ -6400000.0 \ 1600000.0 \ 0.0 \ 0.0 \ 6400000.0$$

Аналогичным образом найдем матрицы жесткости для элементов 2, 3, 4:

K2:

$$6400000.0 \ 0.0 \ 0.0 \ 1600000.0 \ -6400000.0 \ -1600000.0$$

$$0.0 \ 2400000.0 \ 2400000.0 \ 0.0 \ -2400000.0 \ -2400000.0$$

$$0.0 \ 2400000.0 \ 2400000.0 \ 0.0 \ -2400000.0 \ -2400000.0$$

$$1600000.0 \ 0.0 \ 0.0 \ 6400000.0 \ -1600000.0 \ -6400000.0$$

$$-6400000.0 \ -2400000.0 \ -2400000.0 \ -1600000.0 \ 8800000.0 \ 4000000.0$$

$$-1600000.0 \ -2400000.0 \ -2400000.0 \ -6400000.0 \ 4000000.0 \ 8800000.0$$

K3:

```
2400000.0 0.0 -2400000.0 -2400000.0 0.0 2400000.0  
  
0.0 6400000.0 -1600000.0 -6400000.0 1600000.0 0.0  
  
-2400000.0 -1600000.0 8800000.0 4000000.0 -6400000.0 -2400000.0  
  
-2400000.0 -6400000.0 4000000.0 8800000.0 -1600000.0 -2400000.0  
  
0.0 1600000.0 -6400000.0 -1600000.0 6400000.0 0.0  
  
2400000.0 0.0 -2400000.0 -2400000.0 0.0 2400000.0
```

K4:

```
2400000.0 0.0 -2400000.0 -2400000.0 0.0 2400000.0  
  
0.0 6400000.0 -1600000.0 -6400000.0 1600000.0 0.0  
  
-2400000.0 -1600000.0 8800000.0 4000000.0 -6400000.0 -2400000.0  
  
-2400000.0 -6400000.0 4000000.0 8800000.0 -1600000.0 -2400000.0  
  
0.0 1600000.0 -6400000.0 -1600000.0 6400000.0 0.0  
  
2400000.0 0.0 -2400000.0 -2400000.0 0.0 2400000.0
```

Найдем вектор правой части для 4-го элемента:

```
N 1 = 1.0 + 0.0 x + -0.3333333333333333 y  
  
N 2 = -2.0 + 0.3333333333333333 x + 0.3333333333333333 y  
  
N 3 = 2.0 + -0.3333333333333333 x + 0.0 y
```

$$f1 = F \cdot \int_3^6 \int_{6-x}^3 N1 \, dy dx$$

$$f2 = F \cdot \int_3^6 \int_{6-x}^3 N2 \, dy dx$$

$$f3 = F \cdot \int_3^6 \int_{6-x}^3 N3 \, dy dx$$

$$f = \begin{bmatrix} f_x^{(5)} \\ f_x^{(6)} \\ f_x^{(5-6)} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} f1 \\ f2 \\ f3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 3.006000000 \cdot 10^7 \\ 3.006000000 \cdot 10^7 \\ 3.006000000 \cdot 10^7 \end{bmatrix}$$

$$F^{(5)} = f_x^{(5)} + f_x^{(5-6)} = 6 \cdot 10^7$$

$$F^{(6)} = f_x^{(6)} + f_x^{(5-6)} = 6 \cdot 10^7$$

Найдем глобальный вектор нагрузки F и глобальную матрицу жесткости:

Глобальный вектор нагрузки имеет ненулевые компоненты только в узлах 5 и 6 по оси OX , следовательно, представлен в виде :

```
F=[0,0,0,0,0,0,0,0,0,6000000,0,6000000,0]
```

Индексы вершин для каждого тела:

```
index_I=[0,1,2]
index_II=[2,1,3]
index_III=[3,1,4]
index_IV=[4,5,3]
```

составление глобальной матрицы:

```
K=[[0 for i in range(12)]for j in range(12)]

for i in range(0,6):
    for j in range(0,6):
        for k in range(3):
            for t in range(3):

                if i==index_I[k] and j==index_I[t]:
                    if (i==j):
                        if (i%2==0):
                            K[2*i][2*j]+=K1[2*k][2*t]
                        else:
                            K[2*i+1][2*j+1]+=K1[2*k+1][2*t+1]
                    else:
                        K[2*i][2*j]+=K1[2*k][2*t]
```



```

K[2*i+1][2*j]+=K1[2*k+1][2*t]
K[2*i+1][2*j+1]+=K1[2*k+1][2*t+1]
K[2*j][2*i+1]=K[2*i+1][2*j]

if i==index_II[k] and j==index_II[t]:
    if (i==j):
        if (i%2==0):
            K[2*i][2*j]+=K2[2*k][2*t]
        else:
            K[2*i+1][2*j+1]+=K2[2*k+1][2*t+1]
    else:
        K[2*i][2*j]+=K2[2*k][2*t]
        K[2*i+1][2*j]+=K2[2*k+1][2*t]
        K[2*i+1][2*j+1]+=K2[2*k+1][2*t+1]
        K[2*j][2*i+1]=K[2*i+1][2*j]

if i==index_III[k] and j==index_III[t]:
    if (i==j):
        if (i%2==0):
            K[2*i][2*j]+=K3[2*k][2*t]
        else:
            K[2*i+1][2*j+1]+=K3[2*k+1][2*t+1]
    else:
        K[2*i][2*j]+=K3[2*k][2*t]
        K[2*i+1][2*j]+=K3[2*k+1][2*t]
        K[2*i+1][2*j+1]+=K3[2*k+1][2*t+1]

K[2*j][2*i+1]=K[2*i+1][2*j]

if i==index_IV[k] and j==index_IV[t]:
    if (i==j):
        if (i%2==0):
            K[2*i][2*j]+=K4[2*k][2*t]
        else:
            K[2*i+1][2*j+1]+=K4[2*k+1][2*t+1]
    else:
        K[2*i][2*j]+=K4[2*k][2*t]
        K[2*i+1][2*j]+=K4[2*k+1][2*t]
        K[2*i+1][2*j+1]+=K4[2*k+1][2*t+1]

```

```

K[2*j][2*i+1]=K[2*i+1][2*j]

for i in range(12):
    for j in range(12):
        print(round(K[i][j],7), end=' ')
    print("\n")

```

Глобальная матрица K с учетом закреплений в 1-ом и 3-ем узле:

```

1000000 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0
0 1000000 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0
0 0 17600000.0 4000000 0 4000000 -4800000.0 -4000000 -6400000.0 -2400000.0 0 0
0 0 4000000 17600000.0 4000000 0 -4000000 -12800000.0 -1600000.0 -2400000.0 0 0
0 0 0 0 1000000 0 0 0 0 0 0 0
0 0 0 0 0 1000000 0 0 0 0 0 0
0 0 -4800000.0 -4000000 0 0 17600000.0 4000000 0 4000000 -6400000.0 -1600000.0
0 0 -4000000 -12800000.0 0 0 4000000 17600000.0 4000000 0 -2400000.0 -2400000.0
0 0 -6400000.0 -1600000.0 0 0 0 4000000 8800000.0 0 -2400000.0 -2400000.0
0 0 -2400000.0 -2400000.0 0 0 4000000 0 0 8800000.0 -1600000.0 -6400000.0
0 0 0 0 0 -6400000.0 -2400000.0 -2400000.0 -1600000.0 8800000.0 4000000
0 0 0 0 0 -1600000.0 -2400000.0 -2400000.0 -6400000.0 4000000 8800000.0

```

Найдем вектор Φ из матричного уравнения $\Phi = K^{-1}f$:

```
np.dot(np.linalg.inv(K), F)
```

полученные значения:

```

[ 0.00000000e+00,  0.00000000e+00,  2.47934096e-06,  5.63485622e-08,
  1.09187843e-15,  0.00000000e+00,  3.65497819e-06,
 -8.76780297e-07,
  6.81818583e+00, -9.08330837e-07,  8.67769025e+00,
 -2.08489967e+00)

```

№ узла, i	u_i (перемещения по ОХ)	v_i (перемещения по ОУ)
1	0	0
2	2.47934096e-06	5.63485622e-08
3	0	0
4	3.65497819e-06	-8.76780297e-07
5	6.81818583e+00	-9.08330837e-07
6	8.67769025e+00	-2.08489967e+00