# Федеральное государственное бюджетное образовательное учреждение высшего профессионального образования «Московский Государственный Технический Университет имени Н.Э. Баумана»

Национальный исследовательский университет техники и технологий

(МГТУ им. Н.Э.Баумана)

Факультет «Робототехника и комплексная автоматизация» Кафедра «Системы автоматизированного проектирования» (РК-6)

Отчет по лабораторной работе №2
По дисциплине «Прикладная механика»
На тему «Расчет статически-неопределимой балки методом конечных элементов»

Выполнил студент группы РК6-33Б: Ершков Алексей

#### Задача

Составить конечно-элементную программу для расчета статически неопределимой балки и проверить корректность ее работы с использованием Siemens NX.

Исходные данные: Материал балки: сталь (модуль Юнга  $E = 2e11 \ \Pi a$ ).

Сечение балки: прямоугольное (Рисунок 1).

Геометрические параметры балки:  $l=0.1~\mathrm{m},\,b$ 

= 10 мм, h = 20 мм Величина нагрузки: F = 10 H.

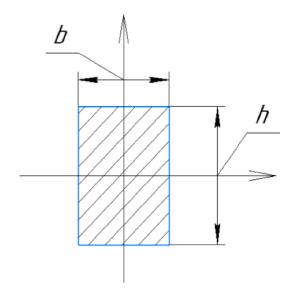
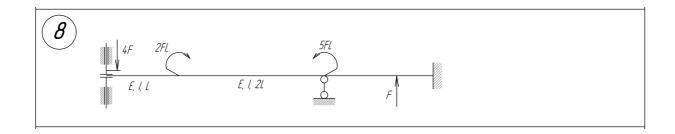


Рисунок 1. Поперечное сечение балки

#### Вариант



## Составление конечно-элементной программы в Matlab и решение исходной заданной системы

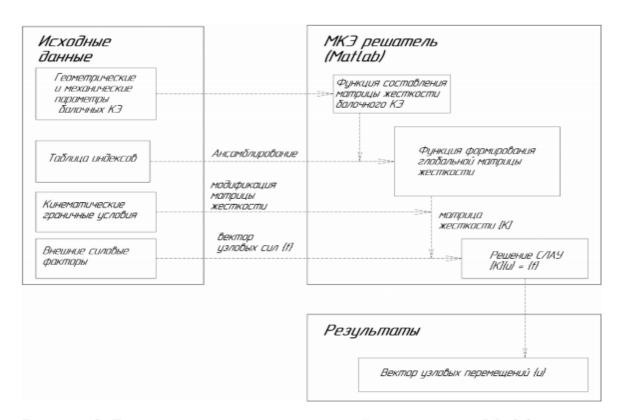


Рисунок 2. Блок-схема конечно-элементной программы в Matlab

#### Описание алгоритма решения

- 1) Задаем исходные данные:
- b, h ширина и высота сечения;
- Ју момент инерции;
- 1 длина единичного отрезка;
- Е модуль Юнга;
- F величина силы;
- N el кол-во КЭ в системе;
- E\_sys вектор упругих свойств системы;
- $L_{sys}$  вектор длин конечных элементов;
- N\_dofs кол-во степеней свободы системы;

К GlobalMatrix – глобальная матрица жёсткости;

Vector U – вектор граничных условий;

Vector F – вектор внешних сил и моментов;

К LocalMatrix – локальная матрица жесткости;

IndexMatrix – матрица индексов.

- 2) Создаем матрицу индексов IndexMatrix, хранящую номера узлов в глобальной и локальной системах координат.
- 3) С помощью вложенных циклов заполняем глобальную матрицу жесткости K\_GlobalMatrix на основе матриц жесткости конечных элементов, которые считаются функцией K LocalMatrixCalc.
- 4) Накладываем кинематические граничные условия, модифицируем матрицу жесткости. Для этого задается вектор Vector\_U количеством элементов DegreeOfFreedomNumbers. В ячейке, где узел закреплен, ставим 1, в свободных узлах ставим 0. Обнуляем столбцы и строки с номерами, соответствующими номерам элементов, равных 1, в векторе U\_node. На пересечении этих столбцов и строк ставим 1.
- 5) Вычисляем вектор перемещений U = pinv(K\_GlobalMatrix)\*Vector\_F;.
- 6) Выводим на экран вектор перемещений U, переводя значения в нужные единицы измерения (мм для перемещений и градусы для углов поворота). Элементы, стоящие на нечетных позициях, отвечают за вертикальные перемещения узлов, а на четных за угол поворота.

#### Текст программы

```
function prik_meich_lab2
    format long
    h = 20: % Высота сечения, мм
    b = 10; % Ширина сечения, мм
    Jy = (b*h^3)/12; % Момент инерции сечения
    1 = 100; % Длина, мм
    E = 2e5; % Модуль Юнга
    F = 10; % Сила, H
    NumberOfElements = 4; % Кол-во КЭ в системе
    E_System = [E, E, E, E]; % Вектор упругих своиств системы
    LenghtSystem = [1, 2*1, 1, 1]; % Вектор длин конечных элеметов
    DegreesOfFreedomNumber = 2*(NumberOfElements + 1); % Кол-во степенй свободы системы
    K_GlobalMatrix = zeros(DegreesOfFreedomNumber); % Глобальная матрица жёсткости
    Vector_U = [0,1, 0,0, 1,0, 0,0, 1,1]; % Вектор граничных условий
    vector_0 = [0,1, 0,0, 1,0, 0,0, 1,1]; в ректор граничных условии
vector_F = [-4*F,0, 0,-2*F*1, 0,5*F*1, F,0, 0,0]; % Вектор внешних сил и мементов
K_LocalMatrix = zeros(4); % Локальная матрица жёсткости
    IndexMatrix = [1:4; % Матрица индексов
                5:8;
                7:10;];
    for i = 1:NumberOfElements % Вычисление матрицы жёсткости для каждого КЭ и ансамблирование
         K_LocalMatrix = K_LocalMatirxCalc(LenghtSystem(i), E_System(i), Jy);
             for k = 1:4
               K_GlobalMatrix(IndexMatrix(i, j),IndexMatrix(i, k)) = K_GlobalMatrix(IndexMatrix(i, j),IndexMatrix(i, k))+K_LocalMatrix(j,k);
             end
         end
    for i = 1:DegreesOfFreedomNumber % Наложение кинематических граничных условий
       if(Vector_U(i) == 1)
           K GlobalMatrix(i, :) = 0;
           K_GlobalMatrix(:, i) = 0;
           K_GlobalMatrix(i, i) = 1;
    U = pinv(K GlobalMatrix)*Vector F';
    for i = 1:DegreesOfFreedomNumber % Вывод вектора перемещений на экран
         fprintf('%f mm\n',U(i)) % Вывод перемещений в мм
         fprintf('%f deg\n',U(i)*180/pi) % Вывод угла поворота в градусах
     end
    end
function K = K_LocalMatirxCalc(L, E, J) % Вычеление матрицы жесткости для плоского балочного элемента
    K = [12*E*J/(L^3), 6*E*J/(L^2), -12*E*J/(L^3), 6*E*J/(L^2); \\ 6*E*J/(L^2), 4*E*J/L, -6*E*J/(L^2), 2*E*J/L; \\ -12*E*J/(L^3), -6*E*J/(L^2), 12*E*J/(L^3), -6*E*J/(L^2); \\ 6*E*J/(L^2), 2*E*J/L, -6*E*J/(L^2), 4*E*J/L];
```

#### Результат работы программы

- >> prik meich lab2
- -0.092946428571430 mm
- -0.000000000578523 deg
- -0.069285714285716 mm
- 0.423214285714293 deg
- 0.000000000000703 mm
- 0.069642857142861 deg
- 0.002366071428571 mm
- -0.017410714285715 deg
- 0.000000000000000000 mm
- 0.000000000000000 deg

#### Выполнение расчета исходной системы в программе Siemens NX

САД-модуль, создание геометрической модели:

- 1) Создаем новый файл (модель моделирования);
- 2) Создаем плоский эскиз (строим 4 соединённых линии вдоль оси x) и задаем размер;
- 3) Сохраняем файл.

САЕ-модуль, создание конечно-элементной модели балочного элемента:

1) Создаем новый файл КЭ модели;

- 2) Связываем файл с моделью, применив отображение геометрии прямых (Геометрия->Опции геометрии ->Прямые);
- Создаем конечно-элементную сетку. Выбираем параметр "1D сетка" и применяем к модели. Число элементов выбираем равным 1.
   Допуск объединения узлов выбираем равным 0.001.
- 4) Создаем поперечное сечение прямоугольной формы с нужными шириной и высотой;
- 5) Выбираем тип материала "AISI\_STEEL\_1005";
- 6) Сохраняем файл.

#### САЕ-модуль, решение прочностной задачи:

- 1) Создаем новый файл симуляции;
- 2) Связываем с файлом конечно-элементной модели;
- 3) Задаем граничные условия. Выбираем в верхнем меню «Тип закрепления» -> «Ограничение задаваемое пользователем». В левом верхнем углу в фильтре выбора ставим «Узел». Выбираем нужный узел и ставим «фиксировано» в необходимом месте;
- 4) Задаем внешний силовой фактор. Выбираем в верхнем меню «Тип нагрузки» -> «Сила». Выбираем нужный узел и прикладываем к нему силу. Задаем вектор направления силы;
- 5) Задаем момент. Выбираем в верхнем меню «Тип нагрузки» -> «Момент». Выбираем нужный узел и прикладываем к нему момент.Задаем вектор направления момента;
- 6) Сохраняем файл;
- 7) Запускаем решение;
- 8) Получаем результат.

### Результат расчёта в Siemens NX

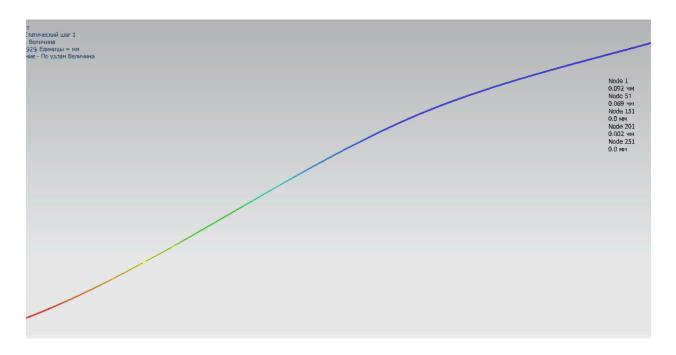


Рис. 3 - Перемещения в узлах

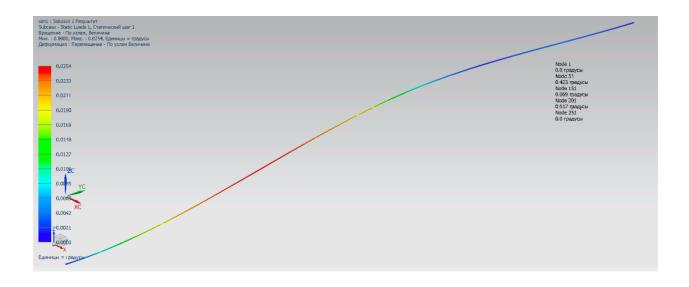


Рис. 4 - Вращения в узлах

	$W_1$ ,	$\theta_1$ , °	$W_2$ ,	$\theta_2$ , °	$W_3$ ,	$\theta_3$ , °	$W_4$ ,	$\theta_4$ , °	$W_5$ ,	$\theta_5$ ,
	mm		mm		mm		mm		mm	0
MatL ab	0.0929 464	0	0.0692 857	0.4232 142	0	0.0696 428	0.0023 660	0.0174 107	0	0
Sieme ns Nx	0 .092	0	0.069	0.423	0	0.069	0.002	0.017	0	0

#### Вывод

Сравнив полученные в NX и MatLab значения, можно сделать вывод, что полученные в обеих программах результаты приблизительно равны, так как в обоих случаях использовался один и тот же метод (метод конечных элементов).