## МЕТОДИКА ПОСТРОЕНИЯ МАТРИЦ ЖЁСТКОСТИ ПО ДИФФЕРЕНЦИАЛЬНОМУ УРАВНЕНИЮ

### Евсеев Александр Евгеньевич,

Пензенский государственный университет архитектуры и строительства, г. Пенза.

кандидат технических наук, доцент кафедры «Механика».

## Евсеев Илья Александрович,

Национальный исследовательский Московский государственный строительный университет, г. Москва, магистрант.

## Машин Валерий Михайлович,

ООО «Виола», г. Пенза,

кандидат технических наук, главный конструктор.

#### Аннотация

В статье изложена идея построения матрицы жёсткости с использованием дифференциального уравнения равновесия в перемещениях. Приведен пример построения матрицы жесткости стержня, работающего на изгиб. Проведено сравнение полученных результатов с матрицей реакций, полученной из общих уравнений строительной механики.

Ключевые слова: метод конечных элементов, матрица жесткости.

# METHOD FOR FORMATION STIFFNESS MATRIXS BY DIFFERENTIAL EQUATION

## Evseev Alexander Evgenievich,

Penza State University of Architecture and Construction, Penza,

Candidate of Sciences, Associate Professor of the department "Mechanics".

## Evseev Ilya Alexandrovich,

National Research Moscow State University of Civil Engineering, Moscow,

undergraduate student.

Mashin Valery Mikhailovich,

LLC "Viola", Penza,

Candidate of Sciences, chief designer.

**Abstract** 

The article describes the idea of formation a stiffness matrix using the differential equilibrium equation in displacements. An example of constructing a stiffness matrix for a bending bar is given. The results obtained are compared with

the reaction matrix obtained from the general equations of structural mechanics.

**Keywords:** finite element method, stiffness matrix.

Одним из наиболее мощных методов расчёта конструкций и сооружений является метод конечных элементов (МКЭ), приводящий континуальную систему к дискретной. Он обладает значительной универсальностью и алгоритмичностью в сравнении с другими численными методами зарекомендовал себя как достаточно надёжный аппарат для расчёта сложных элементов конструкций и сооружений на статические и динамические воздействия в линейной и нелинейной постановках. Как известно, реализация МКЭ требует предварительного построения матриц жёсткости конечных элементов (КЭ), на которые разбивается рассматриваемая конструкция.

В настоящей работе предлагается единый подход к построению матриц жёсткости упругих стержневых конечных элементов для деформационного расчёта изгибаемых конструкций. При этом рассматривается точный способ построения матриц, основанный на использовании дифференциального уравнения равновесия в перемещениях.

Идею построения матриц жёсткости стержня с использованием дифференциального уравнения равновесия в перемещениях предложил Н.Н. Шапошников. Продемонстрируем её на примере стержня, работающего на

изгиб. Дифференциальное уравнение изгиба такого стержня при узловой нагрузке имеет вид:

$$\frac{\mathrm{d}^4 v}{\mathrm{d}x^4} = 0\,,\tag{1}$$

где v=v(x) — прогиб стержня.

Решение уравнения (1) найдём, решив соответствующее характеристическое уравнение и определив его корни. Корни характеристического уравнения равны нулю. Тогда общее решение уравнения (1) имеет вид:

$$v = a_1 + a_2 \cdot x + a_3 \cdot x^2 + a_4 \cdot x^3 = \vec{H}^T \cdot \vec{a},$$
 (2)

где  $\vec{H}^T = \begin{bmatrix} 1 & x & x^2 & x^3 \end{bmatrix}$  — вектор линейно-независимых решений уравнения (1),  $\vec{a}^T = \begin{bmatrix} a_1 & a_2 & a_3 & a_4 \end{bmatrix}$  — вектор произвольных постоянных.

Запишем выражение (2) и производные от него в матричной форме

$$\begin{bmatrix} v \\ v' \\ v'' \\ v''' \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & x & x^2 & x^3 \\ 0 & 1 & 2 \cdot x & 3 \cdot x^2 \\ 0 & 0 & 2 & 6 \cdot x \\ 0 & 0 & 0 & 6 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} a_1 \\ a_2 \\ a_3 \\ a_3 \end{bmatrix}$$

Перемещения концевых сечений стержня будем характеризовать вектором

$$\vec{z} = [v_{\mu} \ \phi_{\mu} \ v_{\kappa} \ \phi_{\kappa}]^{T}. \tag{3}$$

Двойственным к вектору (3) будет вектор реакций концов стержня

$$\vec{r} = \begin{bmatrix} r_{vH} & r_{\phi H} & r_{vK} & r_{\phi K} \end{bmatrix}^T. \tag{4}$$

Подставим координаты начала (x=0) и конца (x=l) стержня в выражение (2) и в первую производную от него

$$\vec{z} = \begin{bmatrix} v_{H} \\ \varphi_{H} \\ v_{K} \\ \varphi_{K} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 1 & l & l^{2} & l^{3} \\ 0 & 1 & 2 \cdot l & 3 \cdot l^{2} \end{bmatrix} \cdot \vec{a}$$
 (5)

или

$$\vec{z} = L \cdot \vec{a} \,. \tag{6}$$

Отсюда

$$\vec{a} = L^{-1} \cdot \vec{z} \,. \tag{7}$$

Используя известные дифференциальные зависимости внутренних усилий от перемещений

$$M = E \cdot J \cdot \frac{\mathrm{d}^2 v}{\mathrm{d}x^2}; \quad Q = E \cdot J \cdot \frac{\mathrm{d}^3 v}{\mathrm{d}x^3}, \tag{8}$$

запишем

$$\begin{bmatrix} Q \\ M \end{bmatrix} = E \cdot J \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 6 \\ 0 & 0 & 2 & 6 \cdot x \end{bmatrix} \cdot \vec{a} . \tag{9}$$

Подставляя в (9) координаты начала (x=0) и конца (x=l) стержня, получим значения поперечных сил и моментов в этих сечениях. Компоненты вектора  $\vec{r}$  (4) можно выразить через эти усилия

$$\vec{r} = \begin{bmatrix} r_{v_H} \\ r_{\varphi_H} \\ r_{v_K} \\ r_{\varphi_K} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} Q_H \\ -M_H \\ -Q_K \\ M_K \end{bmatrix} = E \cdot J \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 6 \\ 0 & 0 & -2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -6 \\ 0 & 0 & 2 & 6 \cdot l \end{bmatrix} \cdot \vec{a}$$
 (10)

ИЛИ

$$\vec{r} = L_1 \cdot \vec{a} \,. \tag{11}$$

Подставим (7) в (11)

$$\vec{r} = L_1 \cdot L^{-1} \cdot \vec{z} = r \cdot \vec{z} \,, \tag{12}$$

где 
$$r = L_1 \cdot L^{-1}$$
 — изгибная матрица жёсткости стержня, (13)

записанная в местной системе координат.

Проведем вычисление изгибной матрицы жёсткости стержня.

Из (5) и (6) матрица L имеет вид

$$L = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 1 & l & l^2 & l^3 \\ 0 & 1 & 2 \cdot l & 3 \cdot l^2 \end{bmatrix},$$

обернув которую получим

$$L^{-1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ \frac{-3}{l^2} & \frac{-2}{l} & \frac{3}{l^2} & \frac{-1}{l} \\ \frac{2}{l^3} & \frac{1}{l^2} & \frac{-2}{l^3} & \frac{1}{l^2} \end{bmatrix}.$$

Из (10) и (11) имеем матрицу

$$L_{1} = E \cdot J \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 6 \\ 0 & 0 & -2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -6 \\ 0 & 0 & 2 & 6 \cdot l \end{bmatrix}.$$

Тогда в соответствии с (11)-(13) получим

$$= E \cdot J \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 6 \\ 0 & 0 & -2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -6 \\ 0 & 0 & 2 & 6 \cdot l \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ -3 & -2 & \frac{3}{l^2} & \frac{-1}{l} \\ \frac{2}{l^3} & \frac{1}{l^2} & \frac{-2}{l^3} & \frac{1}{l^2} \end{bmatrix} =$$

$$= E \cdot J \cdot \begin{bmatrix} \frac{12}{l^3} & \frac{6}{l^2} & -\frac{12}{l^3} & \frac{6}{l^2} \\ \frac{6}{l^2} & \frac{4}{l} & -\frac{6}{l^2} & \frac{2}{l} \\ -\frac{12}{l^3} & -\frac{6}{l^2} & \frac{12}{l^3} & -\frac{6}{l^2} \\ \frac{6}{l^2} & \frac{2}{l} & -\frac{6}{l^2} & \frac{4}{l} \end{bmatrix}$$

Полученная матрица реакций полностью совпадает с той, которая получена из общих уравнений строительной механики [1, 2]. Этот факт подтверждает достоверность полученных результатов.

В дальнейшем Н.Н. Шапошников показал, что изложенная методика построения матрицы жёсткости может быть использована для более сложных случаев напряжённо-деформированного состояния стержня.

## Библиографический список:

- 1. Дарков А.В., Шапошников Н.Н. Строительная механика. М.: Высшая школа, 1986. 607 с.
- 2. Смирнов А.Ф., Александров А.В., Лащеников Б.Я., Шапошников Н.Н. Строительная механика. Стержневые системы. М.: Стройиздат, 1981. 512 с.