Министерство образования и науки Российской Федерации Федеральное государственное бюджетное образовательное учреждение высшего образования «Московский государственный технический университет имени Н.Э. Баумана (национальный исследовательский университет)» (МГТУ им. Н.Э. Баумана)

Факультет «Робототехника и комплексная автоматизация» Кафедра «Системы автоматизированного проектирования»

# Домашнее задание №3 по дисциплине «Прикладная механика» Метод конечных элементов в задаче растяжения-сжатия

#### Вариант 14

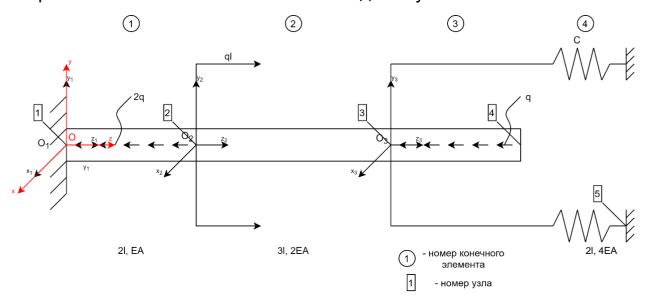
Выполнил: студент группы РК6-36Б Петраков С.А.

Москва

2020

1)Разбить систему на конечные элементы. Ввести локальные и глобальную систему координат, записать матрицы жесткости каждого конечного элемента.

Введем глобальную и локальную систему координат. Разобьём стержень на 4 конечных элемента и введем 5 узлов.



Запишем матрицы жесткости для всех конечных элементов:

$$K_{1} = \begin{bmatrix} \frac{EA}{2l} & -\frac{EA}{2l} \\ -\frac{EA}{2l} & \frac{EA}{2l} \end{bmatrix} \qquad K_{2} = \begin{bmatrix} \frac{2EA}{3l} & -\frac{2EA}{3l} \\ -\frac{2EA}{3l} & \frac{2EA}{3l} \end{bmatrix}$$

$$K_{3} = \begin{bmatrix} \frac{4EA}{2l} & -\frac{4EA}{2l} \\ -\frac{4EA}{2l} & \frac{4EA}{2l} \end{bmatrix} \qquad K_{4} = \begin{bmatrix} C & -C \\ -C & C \end{bmatrix}$$

# 2)Сформировать СЛАУ для нахождения узловых перемещений системы. Найти узловые перемещения системы.

 $[K]*\{u\}=\{f\}$  – СЛАУ для нахождения узловых перемещений в стержне.

[K] – матрица жесткости системы

 $\{u\}$  – вектор узловых перемещений

 $\{f\}$  – вектор сил

$$\{u\} = \begin{cases} W_1 \\ W_2 \\ W_3 \\ W_4 \\ W_5 \end{cases} \qquad \{f\} = \begin{cases} f_1 \\ f_2 \\ f_3 \\ f_4 \\ f_5 \end{cases} = \begin{cases} -2ql \\ -ql \\ -ql \\ 0 \end{cases}$$

Сформируем таблицу индексов:

		Степень свободы		
		1'	2'	
Номер КЭ	1	1	2	
	2	2	3	
	3	3	4	
	4	3	5	

Проведем ассемблирование:

$$K = \begin{bmatrix} \frac{EA}{2l} & -\frac{EA}{2l} & 0 & 0 & 0\\ -\frac{EA}{2l} & \frac{7EA}{6l} & \frac{-2EA}{3l} & 0 & 0\\ 0 & \frac{-2EA}{3l} & \frac{8EA}{3l} + C & -\frac{2EA}{l} & -C\\ 0 & 0 & -\frac{2EA}{l} & \frac{2EA}{l} & 0\\ 0 & 0 & -C & 0 & C \end{bmatrix}$$

Учтем граничные условия:

$$\begin{bmatrix} 1 & -0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{7EA}{6l} & \frac{-2EA}{3l} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{-2EA}{3l} & \frac{8EA}{3l} + C & -\frac{2EA}{l} & 0 \\ 0 & 0 & -\frac{2EA}{l} & \frac{2EA}{l} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} W_1 \\ W_2 \\ W_3 \\ W_4 \\ W_5 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -2ql \\ -ql \\ -ql \\ 0 \end{bmatrix}$$

Упрощение:

$$\begin{bmatrix} \frac{7EA}{6l} & \frac{-2EA}{3l} & 0\\ \frac{-2EA}{3l} & \frac{8EA}{3l} + C & -\frac{2EA}{l} \\ 0 & -\frac{2EA}{l} & \frac{2EA}{l} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} W_2 \\ W_3 \\ W_4 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -ql \\ -ql \\ -ql \end{bmatrix}$$

Решение СЛАУ:

$$\begin{bmatrix} \frac{7 E \cdot A}{6 l} & -\frac{2 E \cdot A}{3 l} & 0 \\ -\frac{2 E \cdot A}{3 l} & \frac{8 E \cdot A}{3 l} + C & -\frac{2 E \cdot A}{l} \\ 0 & -\frac{2 E \cdot A}{l} & \frac{2 E \cdot A}{l} \end{bmatrix}^{-1} \cdot \begin{bmatrix} -ql \\ -ql \\ -ql \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} -\frac{\left(6 \cdot C \cdot l^2 + 4 \cdot A \cdot E \cdot l\right) \cdot ql}{7 \cdot A \cdot C \cdot E \cdot l + 2 \cdot A^2 \cdot E^2} - \frac{8 \cdot l \cdot ql}{7 \cdot C \cdot l + 2 \cdot A \cdot E} \\ -\frac{\left(18 \cdot l \cdot ql\right)}{7 \cdot C \cdot l + 2 \cdot A \cdot E} \\ -\frac{\left(7 \cdot C \cdot l^2 + 16 \cdot A \cdot E \cdot l\right) \cdot ql}{14 \cdot A \cdot C \cdot E \cdot l + 4 \cdot A^2 \cdot E^2} - \frac{11 \cdot l \cdot ql}{7 \cdot C \cdot l + 2 \cdot A \cdot E} \end{bmatrix}$$

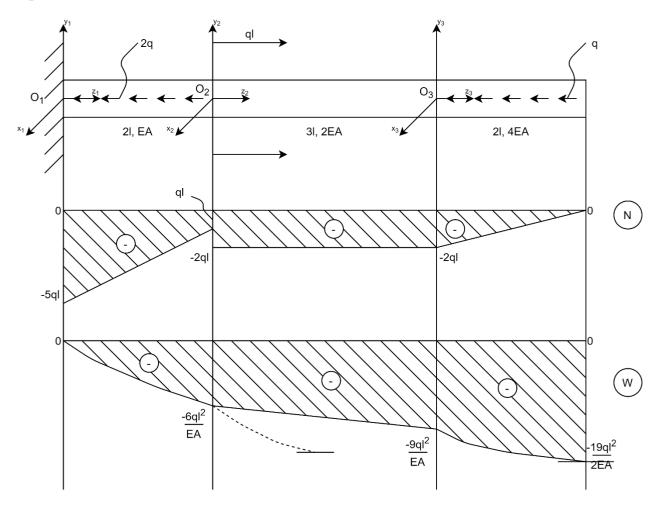
Тогда:

$$W = \begin{cases} \frac{ql^{2}(-12EA - 6Cl)}{EA(2EA + 7Cl)} \\ -\frac{18ql^{2}}{2EA + 7CL} \\ \frac{ql^{2}(-38EA - 7Cl)}{2EA(2EA + 7Cl)} \\ 0 \end{cases}$$

Вычислим узловые перемещения при  $C \rightarrow 0$ :

$$\lim_{C \to 0} W = \begin{cases} 0 \\ \lim_{C \to 0} \frac{ql^2(-12EA - 6Cl)}{EA(2EA + 7Cl)} \\ \lim_{C \to 0} -\frac{18ql^2}{2EA + 7CL} \\ \lim_{C \to 0} \frac{ql^2(-38EA - 7Cl)}{2EA(2EA + 7Cl)} \\ 0 \end{cases} = \begin{cases} -\frac{6ql^2}{EA} \\ -\frac{9ql^2}{EA} \\ -\frac{19ql^2}{2EA} \\ 0 \end{cases}$$

#### Сравним с 1 ДЗ:

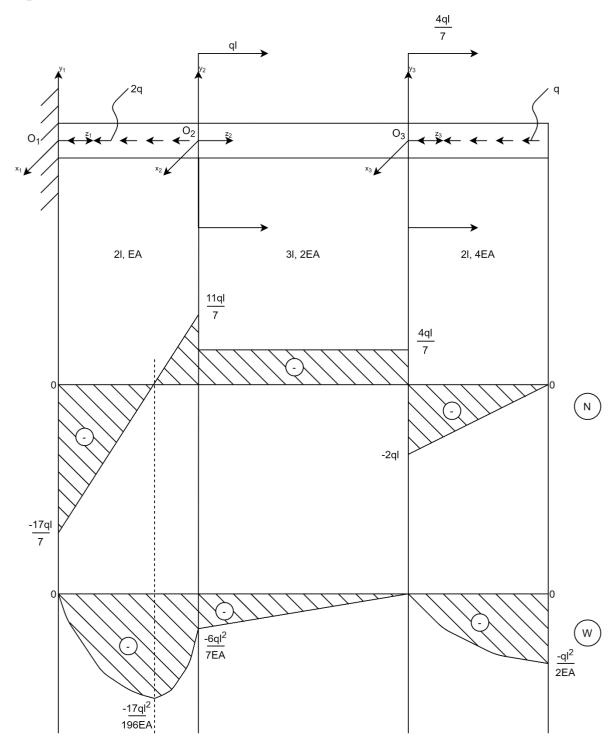


Все совпадает, значит найдено верно

Вычислим узловые перемещения при  $\mathcal{C} \to \infty$ :

$$\lim_{C \to \infty} W = \begin{cases} \lim_{C \to \infty} \frac{ql^2(-12EA - 6Cl)}{EA(2EA + 7Cl)} \\ \lim_{C \to \infty} -\frac{18ql^2}{2EA + 7CL} \\ \lim_{C \to \infty} \frac{ql^2(-38EA - 7Cl)}{2EA(2EA + 7Cl)} \end{cases} = \begin{cases} 0 \\ -\frac{6ql^2}{7EA} \\ -0 \\ -\frac{ql^2}{2EA} \\ 0 \end{cases}$$

## Сравним с 1 ДЗ:



Все совпадает, значит найдено верно

3)При C  $\rightarrow$  0 и при C  $\rightarrow$   $\infty$  вычислить

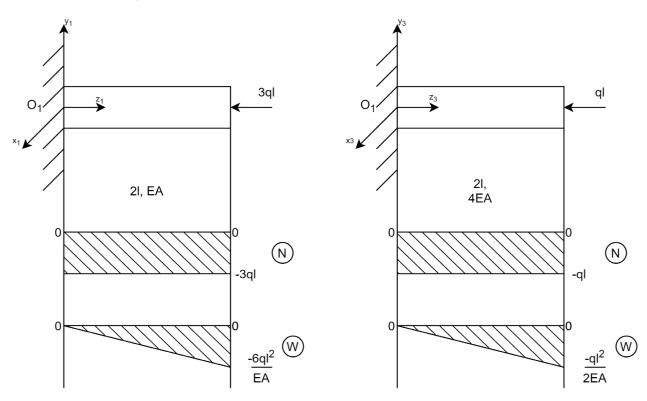
# наибольшее значения осевой силы в системе.

Так как на осевые силы влияют не только силы в узлах, но и распределенные нагрузки, то решение будет следующим:

При  $C \rightarrow 0$ :

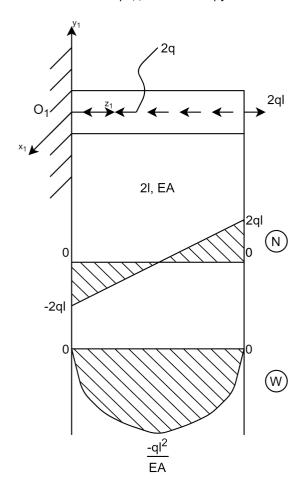
#### Эпюры узловых перемещений на 1 и 3 участке:

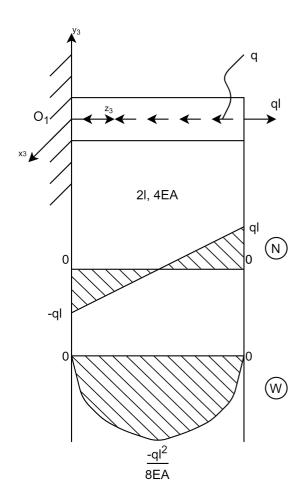
Узловые перемещения



Эпюры распределенных нагрузок на 1 и 3 участке:

#### Распределённая нагрузка

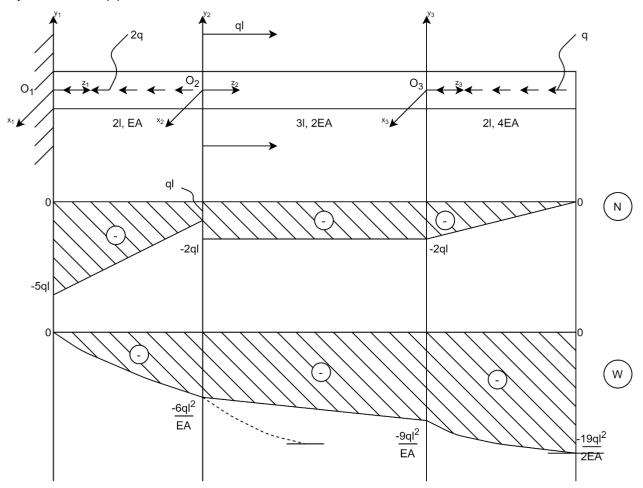




Тогда:

$$N(0) = \begin{cases} -3ql - 2ql \\ -ql - ql \\ -ql - ql \end{cases} = \begin{cases} -5ql \\ -2ql \\ -2ql \end{cases} \qquad N(l_i) = \begin{cases} -3ql + 2ql \\ -2ql \\ -ql + ql \end{cases} = \begin{cases} -ql \\ -2ql \\ 0 \end{cases}$$

# Сравним с 1 Д3:

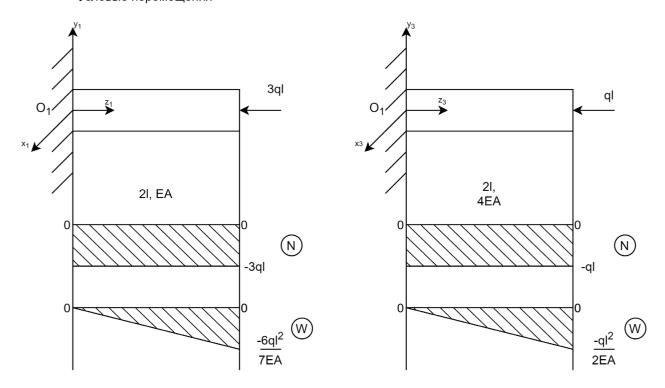


Все совпало, тогда  $N_{max}=5ql$ 

При  $C \to \infty$ :

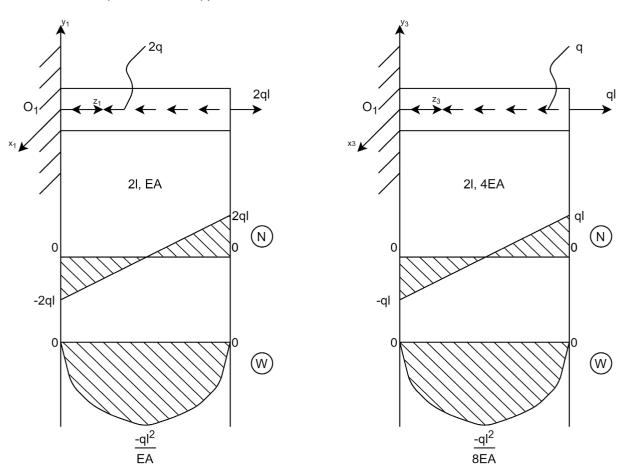
### Эпюры узловых перемещений на 1 и 3 участке:

Узловые перемещения



### Эпюры распределенных нагрузок на 1 и 3 участке:

Распределённая нагрузка



Тогда

$$N(0) = \begin{cases} -\frac{3ql}{7} - 2ql \\ -\frac{11ql}{7} - ql \\ -ql - ql \end{cases} = \begin{cases} -\frac{17ql}{7} \\ -\frac{4ql}{7} \\ -2ql \end{cases} \qquad N(l_i) = \begin{cases} -\frac{3ql}{7} + 2ql \\ -\frac{4ql}{7} \\ -ql + ql \end{cases} = \begin{cases} -\frac{11ql}{7} \\ -\frac{4ql}{7} \\ 0 \end{cases}$$

Сравним с 1 ДЗ:

