

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 ФУНДАМЕНТАЛЬНЫЕ НАУКИ
КАФЕДРА
«ВЫЧИСЛИТЕЛЬНАЯ МАТЕМАТИКА И МАТЕМАТИЧЕСКАЯ ФИЗИКА»

Направление: **Математика и компьютерные науки**

Дисциплина: Основы метода конечных элементов

Лабораторная работа 1
«Дискретные одномерные элементы»
Группа ФН11-71Б
Вариант 7

Студент: Долотова А.А.

Преподаватель: Захарова Ю.В.

Оценка:

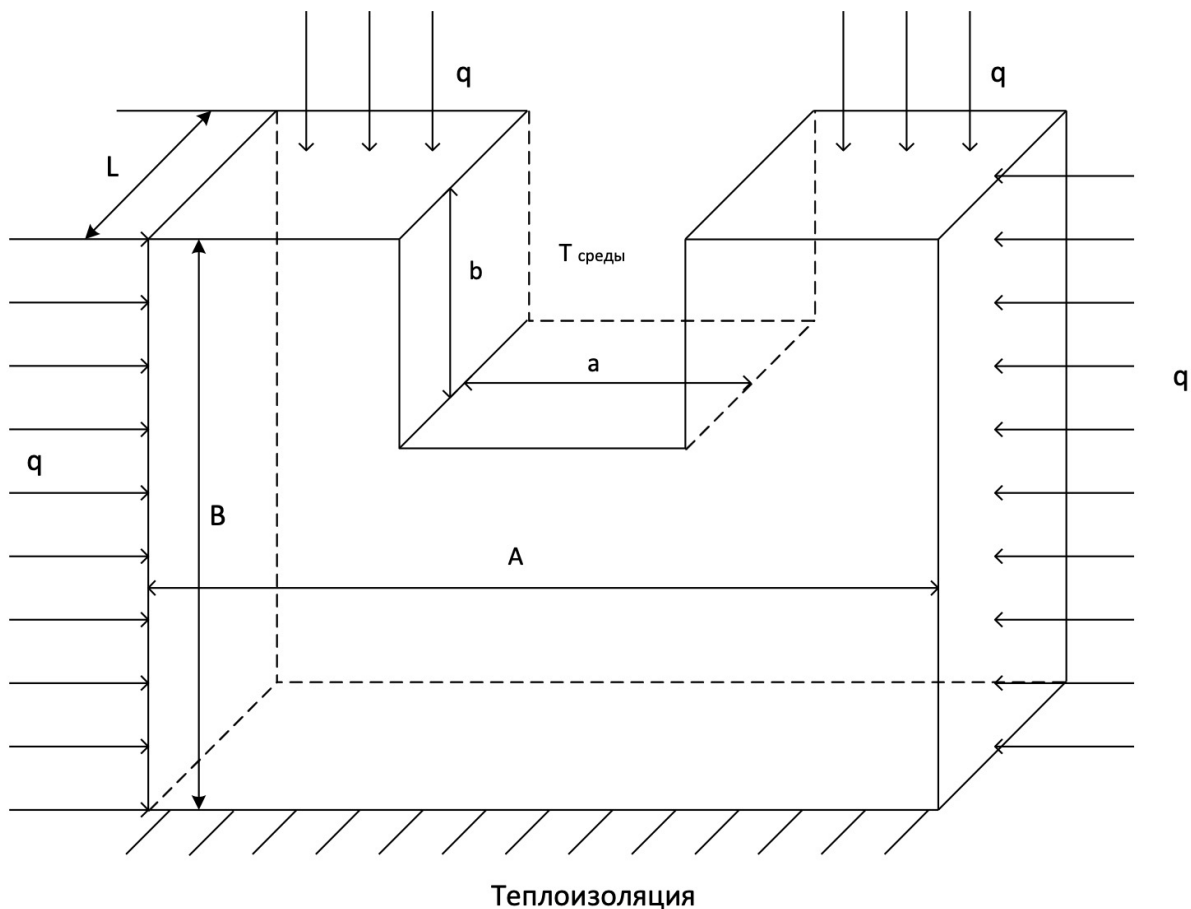
Москва, 2024

Задание

Дана исследуемая область с граничными условиям ($T_{\text{среды}}$ или $T_{\text{ср}}$ равносильно теплообмену со средой). Геометрические параметры области A, B, L, a, b [см] задаются самостоятельно. Воздействие теплового потока принять равным $q = 150$ [Вт/см²], коэффициент теплоотдачи от стенки к среде $\alpha_g = 10$ [Вт/(см)²·°C]; T – заданная температура стенки, 150 [°C]; $T_{\text{среды}} = 25$ [°C] – температура окружающей среды, $\lambda = 75$ [Вт/(см)·°C] – коэффициент теплопроводности материала.

Требуется:

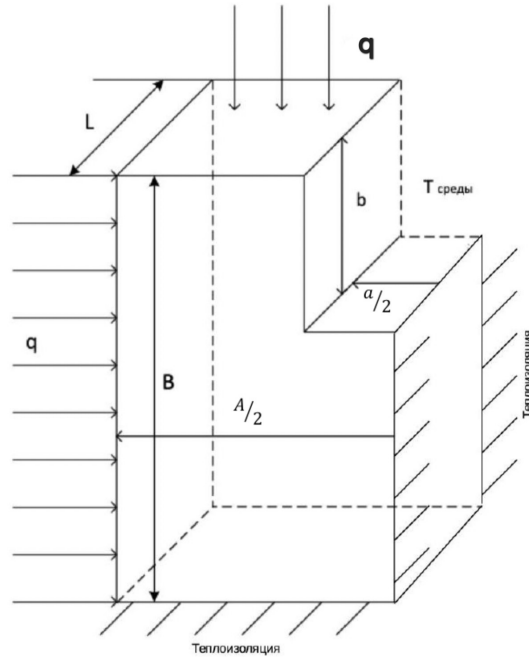
1. Провести дискретизацию области дискретными одномерными элементами.
2. Выписать уравнения равновесия для нескольких элементов.
3. Записать несколько локальных матриц: для внутренних элементов, граничных элементов и локальных векторов правых частей.
4. Описать процедуру формирования глобальной матрицы теплопроводности и правых частей.
5. Получить СЛАУ для решения методом Гаусса и Холецкого.
6. Найти распределение температуры в исследуемой области, решив полученное СЛАУ.



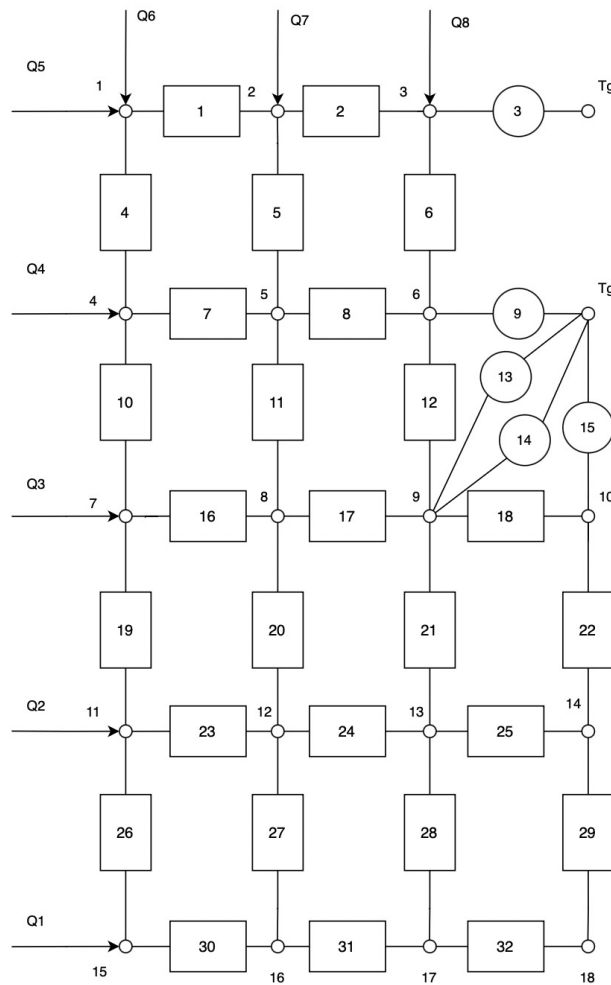
Решение

Пусть $L = 1, A = 6, B = 4, a = 2, b = 2$.

Разделим исходную область на две симметричные части и будем рассматривать одну из них. Грань поверхности разреза будем считать абсолютно теплоизолированной.

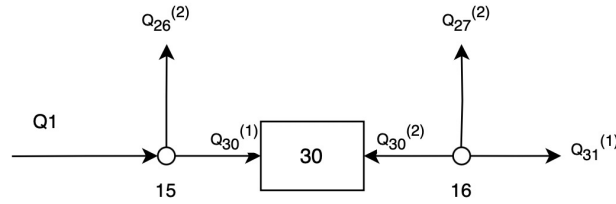


1. Проведем дискретизацию области дискретными одномерными элементами:



2-3. Выпишем уравнения равновесия для нескольких элементов. Запишем локальные матрицы для внутренних элементов, граничных элементов и локальных векторов правых частей:

Рассмотрим элемент 30:



Составим уравнения равновесия:

$$\begin{cases} Q_{26}^{(2)} + Q_{30}^{(1)} = Q_1 \\ Q_{30}^{(2)} + Q_{27}^{(2)} + Q_{31}^{(1)} = 0 \end{cases} \quad (1)$$

Значения потоков можно рассчитать по формулам:

$$\begin{cases} Q_{30}^{(1)} = k_{30}(T_{15} - T_{16}) \\ Q_{30}^{(2)} = k_{30}(T_{16} - T_{15}) \end{cases} \quad (2)$$

Подставляя (2) в (1), получаем:

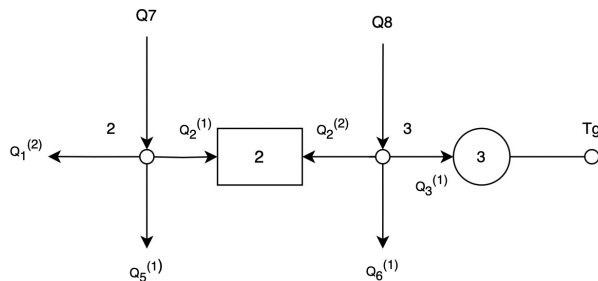
$$\begin{cases} k_{30}(T_{15} - T_{16}) = Q_1 - Q_{26}^{(2)} \\ k_{30}(T_{16} - T_{15}) = -Q_{27}^{(2)} - Q_{31}^{(1)} \end{cases} \quad (3)$$

В матричной форме:

$$\begin{pmatrix} k_{30} & -k_{30} \\ -k_{30} & k_{30} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} T_{15} \\ T_{16} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} Q_1 - Q_{26}^{(2)} \\ -Q_{27}^{(2)} - Q_{31}^{(1)} \end{pmatrix} \quad (4)$$

– локальная матрица и локальный вектор правой части для узлов 15 и 16.

Рассмотрим элементы под номерами 2 и 3:



Составим уравнения равновесия:

$$\begin{cases} Q_1^{(2)} + Q_2^{(1)} + Q_5^{(1)} = Q_7 \\ Q_2^{(2)} + Q_6^{(1)} + Q_3^{(1)} = Q_8 \end{cases} \quad (5)$$

Значения потоков можно рассчитать по формулам:

$$\begin{cases} Q_2^{(1)} = k_2(T_2 - T_3) \\ Q_2^{(2)} = k_2(T_3 - T_2) \\ Q_3^{(1)} = h_3(T_3 - T_g) \end{cases} \quad (6)$$

Подставляя (6) в (5), получаем:

$$\begin{cases} k_2(T_2 - T_3) = Q_7 - Q_1^{(2)} - Q_5^{(1)} \\ k_2(T_3 - T_2) + h_3(T_3 - T_g) = Q_8 - Q_6^{(1)} \end{cases} \quad (7)$$

В матричной форме:

$$\begin{pmatrix} k_2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2 + h_3 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} T_2 \\ T_3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} Q_7 - Q_1^{(2)} - Q_5^{(1)} \\ Q_8 - Q_6^{(1)} + h_3 T_g \end{pmatrix} \quad (8)$$

– локальная матрица и локальный вектор правой части для узлов 2 и 3.

4. Опишем процедуру формирования глобальной матрицы теплопроводности и правых частей.

Рассмотрим метод подсчета k_i . Согласно закону теплопроводности $k = \lambda S$, где λ – коэффициент теплопроводности, S – площадь теплопроводящей стенки, h – ее толщина. Рассматривая каждый одномерный элемент необходимо определить его длину, а также площадь боковой поверхности, «приходящуюся» на него в модели.

Остановимся на подобласти между узлами 1254. Длина элемента 1 равна 1, однако, поскольку он является граничным, на него приходится лишь половина площади подобласти:

$$k_1 = \frac{\lambda \cdot S}{h} = \lambda \cdot \frac{L \cdot b}{2 \cdot 2} \cdot \frac{2}{a} = \frac{\lambda}{2}$$

Для внутреннего элемента 4:

$$k_4 = \frac{\lambda \cdot S}{h} = \lambda \cdot \frac{L \cdot b}{2} \cdot \frac{2}{a} = \lambda$$

Для вычисления теплового потока, например, к узлу 2 нужно так же учитывать эту половину:

$$Q_2 = q \cdot S = \frac{q \cdot L \cdot b}{2 \cdot 2} = \frac{q}{2}$$

Составим таблицу о теплопередающей системе и глобальную матрицу теплопроводности К:

| Номер элемента | Характеристика элемента | Температура в первом узле | Температура во втором узле |
|----------------|-------------------------|---------------------------|----------------------------|
| 1 | $k_1 = \lambda/2$ | T_1 | T_2 |
| 2 | $k_2 = \lambda/2$ | T_2 | T_3 |
| 3 | $h_3 = \alpha_g/2$ | T_3 | T_g |
| 4 | $k_4 = \lambda/2$ | T_1 | T_4 |
| 5 | $k_5 = \lambda$ | T_2 | T_5 |
| 6 | $k_6 = \lambda/2$ | T_3 | T_6 |
| 7 | $k_7 = \lambda$ | T_4 | T_5 |
| 8 | $k_8 = \lambda$ | T_5 | T_6 |
| 9 | $h_9 = \alpha_g$ | T_6 | T_g |
| 10 | $k_{10} = \lambda/2$ | T_4 | T_7 |
| 11 | $k_{11} = \lambda$ | T_5 | T_8 |
| 12 | $k_{12} = \lambda/2$ | T_6 | T_9 |
| 13 | $h_{13} = \alpha_g/2$ | T_9 | T_g |
| 14 | $h_{14} = \alpha_g/2$ | T_9 | T_g |
| 15 | $h_{15} = \alpha_g/2$ | T_{10} | T_g |
| 16 | $k_{16} = \lambda$ | T_7 | T_8 |
| 17 | $k_{17} = \lambda$ | T_8 | T_9 |
| 18 | $k_{18} = \lambda/2$ | T_9 | T_{10} |
| 19 | $k_{19} = \lambda/2$ | T_7 | T_{11} |
| 20 | $k_{20} = \lambda$ | T_8 | T_{12} |
| 21 | $k_{21} = \lambda$ | T_9 | T_{13} |
| 22 | $k_{22} = \lambda/2$ | T_{10} | T_{14} |
| 23 | $k_{23} = \lambda$ | T_{11} | T_{12} |
| 24 | $k_{24} = \lambda$ | T_{12} | T_{13} |
| 25 | $k_{25} = \lambda$ | T_{13} | T_{14} |
| 26 | $k_{26} = \lambda/2$ | T_{11} | T_{15} |
| 27 | $k_{27} = \lambda$ | T_{12} | T_{16} |
| 28 | $k_{28} = \lambda$ | T_{13} | T_{17} |
| 29 | $k_{29} = \lambda/2$ | T_{14} | T_{18} |
| 30 | $k_{30} = \lambda/2$ | T_{15} | T_{16} |
| 31 | $k_{31} = \lambda/2$ | T_{16} | T_{17} |
| 32 | $k_{32} = \lambda/2$ | T_{17} | T_{18} |

| | 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 10 | 11 | 12 |
|----|-------------|-------------------|-------------------|----------------------|----------------------------|----------------------------|----------------------------|-------------------------------------|-------------------------------------------------------|----------------------------|----------------------------|-------------------------------------|
| 1 | $k_1 + k_4$ | $-k_1$ | 0 | $-k_4$ | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 |
| 2 | $-k_1$ | $k_1 + k_2 + k_5$ | $-k_2$ | 0 | $-k_5$ | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 |
| 3 | 0 | $-k_2$ | $k_2 + k_6 + h_3$ | 0 | 0 | $-k_6$ | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 |
| 4 | $-k_4$ | 0 | 0 | $k_4 + k_7 + k_{10}$ | $-k_7$ | 0 | $-k_{10}$ | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 |
| 5 | 0 | $-k_5$ | 0 | $-k_7$ | $k_5 + k_7 + k_8 + k_{11}$ | $-k_8$ | 0 | $-k_{11}$ | 0 | 0 | 0 | 0 |
| 6 | 0 | 0 | $-k_6$ | 0 | $-k_8$ | $k_6 + k_8 + k_{12} + h_9$ | 0 | 0 | $-k_{12}$ | 0 | 0 | 0 |
| 7 | 0 | 0 | 0 | $-k_{10}$ | 0 | 0 | $k_{10} + k_{16} + k_{19}$ | $-k_{16}$ | 0 | 0 | $-k_{19}$ | 0 |
| 8 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{11}$ | 0 | $-k_{16}$ | $k_{11} + k_{16} + k_{17} + k_{20}$ | $-k_{17}$ | 0 | 0 | $-k_{20}$ |
| 9 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{12}$ | 0 | $-k_{17}$ | $k_{12} + k_{17} + k_{18} + k_{21} + h_{13} + h_{14}$ | $-k_{18}$ | 0 | 0 |
| 10 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{18}$ | $k_{18} + k_{22} + h_{15}$ | 0 | 0 |
| 11 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{19}$ | 0 | 0 | 0 | $k_{19} + k_{23} + k_{26}$ | $-k_{23}$ |
| 12 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{20}$ | 0 | 0 | $-k_{23}$ | $k_{20} + k_{23} + k_{24} + k_{27}$ |
| 13 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{21}$ | 0 | 0 | $-k_{24}$ |
| 14 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{22}$ | 0 | 0 |
| 15 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{26}$ | 0 |
| 16 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $-k_{27}$ |

Правые части:

| | | | | | | | | | | | | |
|-------------|-------|-----------------|-------|---|-----------|-------|---|---------------------------|--------------|-------|----|----|
| 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 10 | 11 | 12 | 13 |
| $Q_5 + Q_6$ | Q_7 | $Q_8 + h_3 T_g$ | Q_4 | 0 | $h_9 T_g$ | Q_3 | 0 | $h_{13} T_g + h_{14} T_g$ | $h_{15} T_g$ | Q_2 | 0 | 0 |

| | | | | |
|----|-------|----|----|----|
| 14 | 15 | 16 | 17 | 18 |
| 0 | Q_1 | 0 | 0 | 0 |

$$Q_1 = \frac{q}{2}, \quad Q_2 = q, \quad Q_3 = q, \quad Q_4 = q, \quad Q_5 = \frac{q}{2}, \quad Q_6 = \frac{q}{2}, \quad Q_7 = q, \quad Q_8 = \frac{q}{2}$$

$$Q = \begin{bmatrix} 150.0 \\ 150.0 \\ 275.0 \\ 150.0 \\ 0.0 \\ 125.0 \\ 150.0 \\ 0.0 \\ 250.0 \\ 125.0 \\ 150.0 \\ 0.0 \\ 0.0 \\ 0.0 \\ 75.0 \\ 0.0 \\ 0.0 \\ 0.0 \end{bmatrix}$$

4-5. СЛАУ и ее решение

СЛАУ соответствующая постановке задачи имеет вид:

$$K\bar{t} = \bar{f},$$

где \bar{t} – вектор температур в узлах области.

Данную СЛАУ можно решить с помощью разложения Холецкого с последующим применением метода Гаусса. Разложение Холецкого позволяет представить матрицу $K = (k_{ij})$ в виде $K = LL^T$, где $L = (l_{ij})$ – нижнетреугольная матрица. Разложение Холецкого имеет следующие рабочие формулы:

$$\begin{cases} l_{11} = \sqrt{k_{11}}, \\ l_{j1} = \frac{k_{j1}}{l_{11}}, \quad j = 2, \dots, n, \\ l_{ii} = \sqrt{k_{ii} - \sum_{p=1}^{i-1} l_{ip}^2}, \quad i = 2, \dots, n, \\ l_{ji} = \frac{1}{l_{ii}} \left(k_{ji} - \sum_{p=1}^{i-1} l_{ip} l_{jp} \right), \quad i = 2, \dots, n-1, \quad j = i+1, \dots, n \end{cases}$$

Если же имеется СЛАУ вида $K\bar{t} = \bar{f}$, то решение данной СЛАУ, применив разложение Холецкого $K = LL^T$, можно получить следующие СЛАУ:

$$L\bar{y} = \bar{f}, \quad L^T\bar{t} = \bar{y}.$$

Поскольку матрицы L и L^T являются ниже- и верхнетреугольной соответственно, для решения СЛАУ применим метод Гаусса.

Решая СЛАУ данным методом, получим следующее распределение температур в узлах системы дискретных одномерных элементов:

| T_1 | T_2 | T_3 | T_4 | T_5 | T_6 | T_7 | T_8 | T_9 | T_{10} |
|-------|-------|-------|-------|-------|-------|-------|-------|-------|----------|
| 27.98 | 26.44 | 26.42 | 25.52 | 23.68 | 22.59 | 22.73 | 20.18 | 15.92 | 15.99 |

| T_{11} | T_{12} | T_{13} | T_{14} | T_{15} | T_{16} | T_{17} | T_{18} |
|----------|----------|----------|----------|----------|----------|----------|----------|
| 21.03 | 18.39 | 14.16 | 14.86 | 20.62 | 18.21 | 15.41 | 15.14 |

