

#### Министерство науки и высшего образования 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)

| ФАКУЛЬТІ | ЕТ Фундаментальные науки               |
|----------|--|
| КАФЕДРА  | Прикладная математика                  |
|          |  |
|          |  |
|          | ДОМАШНЯЯ РАБОТА ПО КУРСУ               |
|          |  |
| 7. 6     |  |
| «Mame »  | матические модели прикладной механиких |
|          |  |
|          |  |
|          |  |
|          |  |
|          | Ranuaum 8                              |

### Вариант 8

| Студент       | $\Phi$ H2-81Б |                 | В.Г. Пиневич    |  |  |
|---------------|---------------|-----------------|-----------------|--|--|
|               | (Группа)      | (Подпись, дата) | (И.О. Фамилия)  |  |  |
|               |               |                 |                 |  |  |
| Преподаватель |               |                 | И. Ю. Савельева |  |  |
| 1 "           |               | (Подпись, дата) | (И.О. Фамилия)  |  |  |

Оглавление 2

## Оглавление

| Сп | исок условных обозначений   | 3 |
|----|---|---|
| 1. | Постановка задачи   | 4 |
| 2. | Решение   | 4 |
|    | 2.1. Поиск суммарного значения теплового потока при отсутствии экрана . | 5 |
|    | 2.2. Поиск суммарного значения теплового потока при наличии экрана      | 6 |

# Список условных обозначений

 $Q_k$  — суммарный тепловой поток на k-ую поверхность

 $\overline{q}_k$  — плотность результирующего потока

 $q_{\Pi,k}$  — плотность падающего потока

 $S_k$  — плотность k-ой поверхности

### 1. Постановка задачи

В зазоре между двумя концентрическими круговыми цилиндрическими поверхностями, длина которых существенно превышает их диаметры  $D_1$  и  $D_2 > D_1$ , установлен тонкий круговой цилиндрический металлический экран диаметром  $D_0$ . Температура цилиндрических поверхностей  $T_1$  и  $T_2 > T_1$ , коэффициенты излучения  $e_1$  и  $e_2$  соответственно, а коэффициенты излучения обеих поверхностей экрана одинаковы и равны  $e_0$ . Свойства всех указанных поверхностей отвечают модели серого тела. Сравнить суммарные значения теплового потока, передаваемого излучением от более нагретой поверхности к менее нагретой при наличии и отсутствии экрана в предположении, что температуру экрана можно считать однородной по его толщине.

### 2. Решение

Рассмотрим замкнутую систему, состоящую из N поверхностей, и проанализируем теплообмен излучением между ними. Уравнение теплового баланса на k-ой поверхности

$$Q_k = \overline{q}_k S_k = (q_K^* - q_{\Pi,k}), \qquad (1)$$

где  $Q_k$  — суммарный тепловой поток на k-ую поверхность,  $\overline{q}_k$  — плотность результирующего потока,  $q_{\Pi,k}$  — плотность падающего потока,  $S_k$  — плотность k-ой поверхности.

$$q_k^* = \varepsilon_k \sigma_0 T_k^4 + (1 + A_k) q_{\Pi,k}, \tag{2}$$

$$q_{\Pi,k} = S_1 q_1^* \phi_{1-k} + \dots + S_N q_N^* \phi_{N-k}, \tag{3}$$

где  $\phi_{N-k}$  угловые коэффициенты, характеризуют долю плотности энергии выпускаемое і-ой поверхностью и падающую на k-ую поверхность. Свойство угловых коэффициентов:  $\phi_{1-k}S_1 = \phi_{k-1}S_k$ .

Воспользуемся им для в соотношении (3) и получим:

$$q_{\Pi,k} = \sum_{j=1}^{N} q_j^* \phi_{k-j} \tag{4}$$

Также используем подстановку (4) в (1).

После этого выразим из (2)  $q_{\Pi,k}$  и подставим в (1).

2. Решение 5

Итого имеем систему

$$\begin{cases}
Q_k = \left(q_k^* - \sum_{j=1}^N q_j^* \phi_{k-j}\right) S_k, \\
Q_k = \left(\frac{\varepsilon_k}{1 - A_k} \sigma_0 T_k^4 - \frac{A_k}{1 - A_k} q_k^*\right)
\end{cases}$$
(5)

### 2.1. Поиск суммарного значения теплового потока при отсутствии экрана

Определим угловые коэффициенты для замкнутой системы для 2-х концентрических круговых цилиндрических поверхностей, длина которых существенно превышает их диаметры:

$$\begin{cases} \phi_{1-1} = 0, \\ \phi_{1_1} + \phi_{1-2} = 1, \\ \phi_{2-1} + \phi_{2-2} = 1, \\ \phi_{1-2}S_1 = \phi_{2-1}S_2 \end{cases}$$

$$\begin{cases} \phi_{1-2}S_1 - \phi_{2-1}S_2 \\ \phi_{1-1} = 0, \\ \phi_{1-2} = 1, \\ \phi_{2-1} = \frac{S_1}{S_2} = \frac{D_1}{D_2}, \\ \phi_{2-2} = 1 - \frac{S_1}{S_2} = 1 - \frac{D_1}{D_2}, \end{cases}$$

$$(6)$$

где  $S_i = \pi D_i h$  — площадь і-ого цилиндра. Запишем систему (5) для этих поверхностей:

$$\begin{cases}
Q_{1} = (q_{1}^{*} - q_{1}^{*}\phi_{1-1} - q_{2}^{*}\phi_{1-2}), \\
Q_{2} = (q_{2}^{*} - q_{1}^{*}\phi_{2-1} - q_{2}^{*}\phi_{2-2}), \\
Q_{1} = \left(\frac{\varepsilon_{1}}{1-A_{1}}\sigma_{0}T_{1}^{4} - \frac{A_{1}}{1-A_{1}}q_{1}^{*}\right)S_{1}, \\
Q_{2} = \left(\frac{\varepsilon_{2}}{1-A_{2}}\sigma_{0}T_{2}^{4} - \frac{A_{2}}{1-A_{2}}q_{2}^{*}\right)S_{2}
\end{cases}$$
(7)

Так свойствах всех поверхностей отвечают моделям серого тела ( $\varepsilon_k = A_k$ ), преобразуем систему (7)

$$\begin{cases}
Q_{1} = (q_{1}^{*} - q_{1}^{*}\phi_{1-1} - q_{2}^{*}\phi_{1-2}), \\
Q_{2} = (q_{2}^{*} - q_{1}^{*}\phi_{2-1} - q_{2}^{*}\phi_{2-2}), \\
Q_{1} = \left(\frac{\varepsilon_{1}}{1-\varepsilon_{k}}\sigma_{0}T_{1}^{4} - \frac{A_{1}}{1-\varepsilon_{k}}q_{1}^{*}\right)S_{1}, \\
Q_{2} = \left(\frac{\varepsilon_{2}}{1-\varepsilon_{k}}\sigma_{0}T_{2}^{4} - \frac{A_{2}}{1-\varepsilon_{k}}q_{2}^{*}\right)S_{2}
\end{cases}$$
(8)

2. Решение 6

Подставим значение угловых коэффициентов (6) в систему (8) и решим ее. Получим следующее соотношения:

$$\begin{cases} Q_1 = \frac{S_1 S_2 (T_2^4 - T_1^4) \varepsilon_1 \varepsilon_2 \sigma_0}{S_1 \varepsilon_1 (\varepsilon_2 - 1) - S_2 \varepsilon_2}, \\ Q_2 = \frac{S_1 S_2 (T_1^4 - T_2^4) \varepsilon_1 \varepsilon_2 \sigma_0}{S_1 \varepsilon_1 (\varepsilon_2 - 1) - S_2 \varepsilon_2}, \\ q_1^* = \frac{(S_1 T_1^4 \varepsilon_1 (\varepsilon_2 - 1) + S_2 (T_2^4 (\varepsilon_1 - 1) - T_1^4 \varepsilon_1) \varepsilon_2) \sigma}{S_1 \varepsilon_1 (\varepsilon_2 - 1) - S_2 \varepsilon_2}, \\ q_2^* = \frac{(S_1 T_1^4 (\varepsilon_1 - 1) - S_2 T_2^4 \varepsilon_2) \sigma}{S_1 \varepsilon_1 (\varepsilon_2 - 1) - S_2 \varepsilon_2} \end{cases}$$

Тогда суммарный тепловой поток, передаваемый от тела с большей температурой будет равен

$$Q_2 = \frac{S_1 S_2 (T_1^4 - T_2^4) \varepsilon_1 \varepsilon_2 \sigma_0}{S_1 \varepsilon_1 (\varepsilon_2 - 1) - S_2 \varepsilon_2}$$

### 2.2. Поиск суммарного значения теплового потока при наличии экрана

Рассмотрим две системы уравнений: внешний цилиндр и экран и экран и внутренний цилиндр.

$$\begin{cases} \phi_{0-0} = 0, \\ \phi_{0-2} = 1, \\ \phi_{2-0} = \frac{S_0}{S_2}, \\ \phi_{2-2} = 1 - \frac{S_0}{S_2}, \\ Q_0 = (q_0^* - q_0^* \phi_{0-0} - q_2^* \phi_{0-2}) S_0, \\ Q_2 = (q_2^* - q_0^* \phi_{2-0} - q_2^* \phi_{2-2}) S_2, \\ Q_0 = (\frac{\varepsilon_0}{1-\varepsilon_0} \sigma_0 T_0^4 - \frac{\varepsilon_0}{1-\varepsilon_0} q_0^*) S_0, \\ Q_2 = (\frac{\varepsilon_2}{1-\varepsilon_2} \sigma_0 T_2^4 - \frac{\varepsilon_2}{1-\varepsilon_2} q_2^*) S_2 \end{cases}$$

$$\begin{cases} \phi_{1-1} = 0, \\ \phi_{1-0} = 1, \\ \phi_{0-1} = \frac{S_1}{S_0}, \\ Q_1 = (q_1^* - q_1^* \phi_{1-1} - q_0^* \phi_{1-0}) S_1, \\ Q_0 = (q_0^* - q_1^* \phi_{0-1} - q_0^* \phi_{0-0}) S_0, \\ Q_1 = (\frac{\varepsilon_1}{1-\varepsilon_1} \sigma_0 T_1^4 - \frac{\varepsilon_1}{1-\varepsilon_1} q_1^*) S_1, \\ Q_0 = (\frac{\varepsilon_0}{1-\varepsilon_0} \sigma_0 T_0^4 - \frac{\varepsilon_0}{1-\varepsilon_0} q_0^*) S_0 \end{cases}$$

2. Решение 7

Решение данных систем аналогично решению системы из предыдущего пункта. Найдем плотность результирующего потока для этих систем:

$$\overline{q}_{2,0} = \frac{S_0(T_0^4 - T_2^4)\varepsilon_1\varepsilon_2\sigma_0}{S_2\varepsilon_2 + S_1\varepsilon_1(1 - \varepsilon_2)}$$

$$\overline{q}_{0,1} = \frac{S_1(T_1^4 - T_0^4)\varepsilon_1\varepsilon_0\sigma_0}{S_1\varepsilon_1(\varepsilon_0 - 1) - S_0\varepsilon_0}$$

Так как исходная система «внешний цилиндр - экран - внутренний цилиндр» является замкнутой, то должно выполняться условие  $\overline{q}_{2,0}=\overline{q}_{0,1}$ . Выразим из данного условия температуру  $T_0^4$ :

$$T_0^4 = \frac{\varepsilon_0 S_0(\varepsilon_1(\varepsilon_2 - 1)S_1 T_1^4 - \varepsilon_2 S_2 T_2^4) - \varepsilon_1 \varepsilon_2 S_1 S_2(T_1^4 - (\varepsilon_0 - 1)T_2^4)}{S_1 S_2(\varepsilon_0 - 2)\varepsilon_1 \varepsilon_2 + S_0 \varepsilon_0(S_1 \varepsilon_1(\varepsilon_2 - 1)S_2 \varepsilon_2)}$$

Подставим полученное значение температуры  $T_0^4$  в значение суммарного потока для системы «внешний цилиндр – экран»:

$$Q_2 = \frac{S_0 S_2 (T_0^4 - T_2^4) \varepsilon_0 \varepsilon_2 \sigma_0}{S_0 \varepsilon_0 (\varepsilon_2 - 1) - S_2 \varepsilon_2} = \frac{S_0 S_1 S_2 (T_1^4 - T_2^4) \varepsilon_0 \varepsilon_1 \varepsilon_2 \sigma_0}{S_1 S_2 (\varepsilon_0 - 2) \varepsilon_1 \varepsilon_2 + S_0 \varepsilon_0 (S_1 \varepsilon_1 (\varepsilon_2 - 1) - S_2 \varepsilon_2)}$$

Сравним полученные суммарные значения теплового потока при наличии и отсутствии экрана:

$$\frac{Q_2}{Q_2'} - 1 = \frac{S_1 S_2(\varepsilon_0 - 2)\varepsilon_1 \varepsilon_2}{S_0 \varepsilon_0 (S_1 \varepsilon_1 (\varepsilon_2 - 1) - S_2 \varepsilon_2)} > 0,$$

где  $Q_2$  — суммарное значение теплового потока при отстутствии экрана,  $Q_2'$  — суммарное значение теплового потока при наличии экрана. Таким образом получаем, что суммарное значение теплового потока при отсутствии экрана больше, чем при его наличии.