

## РАСЧЕТ ТЕМПЕРАТУРЫ ТЕПЛОНОСИТЕЛЕЙ ПРИ ПЕРЕКРЕСТНОМ ТОКЕ

Изменение температуры теплоносителей при перекрестном токе в рекуперативных теплообменниках представляет собой задачу в двух измерениях. Аналитическое общее решение этой задачи получено в виде сложных зависимостей [1,2]. При условии строго взаимно перпендикулярного перекрестного тока теплоносителей без перемешивания через разделительную стенку в теплообменнике можно определить температуры на выходе более кратким путем.

На рис. 1 представлена схема теплоотдающей поверхности теплообменника с линейными размерами  $X, Y$ . Предположим, что горячий теплоноситель имеет температуру  $t$ , скорость  $w_1$ , теплоемкость  $C_{p1}$  и направление движения вдоль оси  $y$ . Холодный теплоноситель движется в направлении  $x$  с температурой  $\theta$ , скоростью  $w_2$  и теплоемкостью  $C_{p2}$ . В общем виде

$$t = f_1(x, y), \quad \theta = f_2(x, y).$$

В условиях стационарного режима при известном коэффициенте теплопередачи  $k$  для элементарного участка поверхности  $dxdy$  можно записать уравнение теплового баланса

$$dQ = k (t - \theta) dx dy, \quad (1)$$

$$dQ = - w_1 C_{p1} \rho_1 \frac{\partial t}{\partial y} dx dy, \quad (2)$$

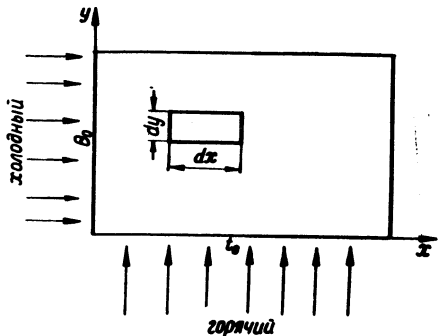


Рис. 1. Схема рекуперативного теплообменника.

$$dQ = w_2 C_{p2} \rho_2 \frac{\partial \theta}{\partial x} dx dy. \quad (3)$$

Эти зависимости можно объединить в виде уравнений

$$\frac{k}{\rho_1 w_1 C_{p1}} (t - \theta) = - \frac{\partial t}{\partial y}, \quad \frac{k}{\rho_2 w_2 C_{p2}} (t - \theta) = \frac{\partial \theta}{\partial x}. \quad (4)$$

Введем обозначения

$$\frac{k}{\rho_1 w_1 C_{p1}} = a, \quad \frac{k}{\rho_2 w_2 C_{p2}} = b.$$

Тогда (4) примет вид

$$\frac{\partial t}{\partial y} = a(\theta - t), \quad \frac{\partial \theta}{\partial x} = b(t - \theta). \quad (5)$$

Из системы (5) исключим температуру холодного теплоносителя  $\theta$ . Для этого продифференцируем первое уравнение (5) по переменной  $x$  :

$$\frac{\partial^2 t}{\partial x \partial y} = a \frac{\partial \theta}{\partial x} - a \frac{\partial t}{\partial x}.$$

Из самой системы (5) следует, что

$$\frac{\partial \theta}{\partial x} = - \frac{b}{a} \frac{\partial t}{\partial y}.$$

Подставляя найденное значение  $\frac{\partial \theta}{\partial x}$  в предыдущее равенство, получим уравнение температуры горячего теплоносителя:

$$\frac{\partial^2 t}{\partial x \partial y} + a \frac{\partial t}{\partial x} + b \frac{\partial t}{\partial y} = 0. \quad (6)$$

Поставим граничные условия для уравнения (6). При  $y=0$

$$t = t_0 = \text{const}. \quad (7)$$

Распределение температуры горячего теплоносителя при  $x=0$  найдем из первого уравнения системы (5). Так как при  $x=0$   $\theta = \theta_0$ , а температура горячего теплоносителя  $t$  описывается уравнением

$$\frac{dt}{dy} = a(\theta_0 - t),$$

то после интегрирования получим

$$t = \theta_0 + ce^{-ay}.$$

Постоянную интегрирования с определим из условия (7). В результате получим распределение температуры горячего теплоносителя при  $x=0$ :

$$t = \theta_0 + (t_0 - \theta_0) e^{-ay}. \quad (8)$$

Уравнение (6) с граничными условиями (7) и (8) будем решать операционным методом. Преобразование Лапласа для уравнения (6) по переменной  $y$  с учетом граничного условия (7) приводит к уравнению в изображениях

$$\frac{d\bar{t}}{dx}(p+a) + bpt = bt_0,$$

где

$$t(x, y) \longrightarrow \bar{t}(x, p).$$

Решение последнего уравнения примет вид

$$\bar{t}(x, p) = \frac{t_0}{p} + c \exp\left(-\frac{bpx}{p+a}\right). \quad (9)$$

Представим постоянную интегрирования  $c$  как функцию комплексного переменного  $p$  в виде ряда

$$c(p) = \sum_{n=1}^{\infty} \frac{A_n}{(p+a)^{n+1}},$$

где  $A_n = \text{const}$ .

Тогда решение в изображениях (9) записываем так:

$$\bar{t}(x, p) = \frac{t_0}{p} + e^{-bx} \sum_{n=1}^{\infty} A_n \frac{\exp\left(\frac{abx}{p+a}\right)}{(p+a)^{n+1}}. \quad (10)$$

Используя известные соотношения операционного исчисления [3], получим температурное поле горячего теплоносителя:

$$t(x, y) = t_0 + e^{-bx-ay} \sum_{n=1}^{\infty} A_n \left(\frac{ay}{bx}\right)^{\frac{n}{2}} I_n(2\sqrt{abxy}), \quad (11)$$

где  $I_n$  — модифицированная функция Бесселя  $n$ -го порядка первого ряда.

Функция (11) является решением уравнения (6). Решение (11) удовлетворяет условию (7). В самом деле, так как  $I_n(0) = 0$  при  $n \geq 1$ , то

$$t(x,y) /_{y=0} = t_0.$$

Остается в решении (11) подобрать постоянные коэффициенты  $A_n$  так, чтобы оно удовлетворяло граничному условию (8). При  $x = 0$  функция (11) принимает следующее значение [4]:

$$t(0,y) = t_0 + e^{-ay} \sum_{n=1}^{\infty} A_n \frac{(ay)^n}{n!}. \quad (12)$$

Согласно граничному условию (8), получим

$$\theta_0 + (t_0 - \theta_0)e^{-ay} = t_0 + e^{-ay} \sum_{n=1}^{\infty} A_n \frac{(ay)^n}{n!}.$$

Последнее выражение можно записать таким образом:

$$(t_0 - \theta_0)(1 - e^{-ay}) = \sum_{n=1}^{\infty} A_n \frac{(ay)^n}{n!}.$$

Следовательно, коэффициенты  $A_n$  есть коэффициенты ряда Маклорена для функции  $(t_0 - \theta_0)(1 - e^{-ay})$ . Отсюда  $A_n = -(t_0 - \theta_0)$ .

Подставляя найденные значения коэффициентов  $A_n$  в (11), получим температурное поле горячего теплоносителя:

$$t(x,y) = t_0 - (t_0 - \theta_0)e^{-bx-ay} \sum_{n=1}^{\infty} \left(\frac{ay}{bx}\right)^2 I_n(2\sqrt{abxy}), \quad (13)$$

Распределение температур холодного теплоносителя получим из первого уравнения системы (5) и решения (13):

$$\theta = \frac{1}{a} \frac{\partial t}{\partial y} + t. \quad (14)$$

Дифференцируем функцию (13) по  $y$ :

$$\frac{\partial t(xy)}{\partial y} = a(t_o - \theta_o) e^{-bx-ay} \left[ \sum_{n=1}^{\infty} \left(\frac{ay}{bx}\right)^2 I_n - \sum_{n=0}^{\infty} \left(\frac{ay}{bx}\right)^2 I_n \right].$$

Подставляя значение  $\frac{\partial t}{\partial y}$  из (13) в (14), получим температурное поле холодного теплоносителя

$$\theta(x,y) = t_o - (t_o - \theta_o) e^{-bx-ay} \sum_{n=0}^{\infty} \left(\frac{ay}{bx}\right)^{\frac{n}{2}} I_n(2\sqrt{abxy}). \quad (15)$$

Следует отметить, что ряды, входящие в (13) и (15), сходятся быстро и так как для функций Бесселя составлены подобные таблицы, то практическое применение полученных решений не вызывает затруднений.

Легко найти разность температур горячего и холодного теплоносителя:

$$t(x,y) - \theta(x,y) = (t_o - \theta_o) e^{-ay-bx} I_o(2\sqrt{abxy}).$$

На практике полезно знать температуры теплоносителей на выходе из теплообменника. В зависимости от свойств теплоносителя среднюю температуру на выходе можно определить по расчетным зависимостям [5].

### Л и т е р а т у р а

1. Рабинович Г.Д. Теория теплового расчета рекуперативных теплообменных аппаратов. Минск, 1963.
2. Mason I.L. Heat Transfer in Crossflow. 1954.
3. Анго А. Математика для электро- и радиоинженеров. М., 1964.
4. Шило А.Ф., Степанчук В.Ф. Температурное поле прямооточного несимметричного регенеративного теплообменника.—"Весті АН БССР, сер. физ.-енерг.", 1972, №3.
5. Михеев М.А. Основы теплопередачи. М., 1972.