

К.И.КАПИТАНЧУК, А.А.ХЛАТОВ

ОПРЕДЕЛЕНИЕ КОЭФФИЦИЕНТА ТЕПЛООТДАЧИ МЕТОДОМ
РЕГУЛЯРНОГО ТЕПЛОВОГО РЕЖИМА ПЕРВОГО РОДА

УДК 621.438:235.5

В статье рассмотрен один из способов определения коэффициента теплоотдачи в различных точках исследуемой поверхности тел с помощью датчиков-альфамеров.

Теория регулярного теплового режима [1] позволяет при несложной технике эксперимента и его малой продолжительности получать результаты измеряемых величин с достаточной точностью. Это вызвано неизменением первоначального распределения температур в теле на процесс нагревания или охлаждения, а также тем, что при регулярном тепловом режиме температура всех точек исследуемой поверхности тела изменяется во времени по единому закону.

В соответствии с закономерностями регулярного теплового режима I рода коэффициент теплоотдачи [2] определяется по формуле

$$\alpha(t) = \frac{m}{F\psi} \cdot \frac{M_c}{t_0 - t_1}, \quad (1)$$

где $m = \frac{C_p \theta_0 - C_p \theta_1}{t_0 - t_1}$ — темп охлаждения(нагревания);

$\theta_0 - t_0 - t_1$ — избыточная температура при t_1 ;

M — масса датчика;

C — удельная теплоёмкость;

F — рабочая поверхность теплообмена;

ψ — коэффициент неравномерности поля температур в теле;

t — время;

При соблюдении условия $\theta_1 < q_1$ коэффициент неравномерности $\psi = 1$, поэтому процесс определения α сводится к определению темпа охлаждения или нагревания измерительного устройства. В качестве такого устройства создан датчик-альфамер, конструктивная форма которого представлена на рис. I.

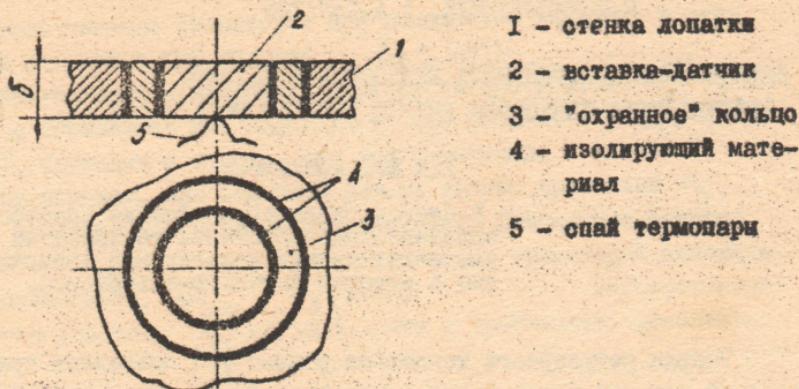


Рис. 1

Необходимость постановки "охранного" кольца показана в работе [3]. Приведенная в этой работе методика определения момента времени, при котором погрешность метода минимальна, значительно упрощается при исследовании теплоотдачи на моделях из низкотемпопроводных материалов.

В ходе эксперимента необходимо изменить температуру датчика на $10 + 40$ градусов. Авторы статьи [4] выполняли это условие спринском воды в поток с дальнейшей отсечкой ее при падении температуры датчиков на 10 градусов, при этом соответственно изменяется и температура потока, омывающего датчик.

Следует заметить, что более точный результат определения получится при изменении температуры датчика без изменения температуры потока путем постороннего источника теплоты. В этом случае изменение температуры датчика во времени будет иметь вид, отраженный на рис. 2.

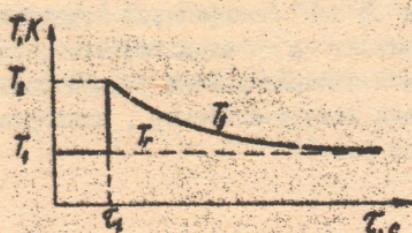


Рис. 2

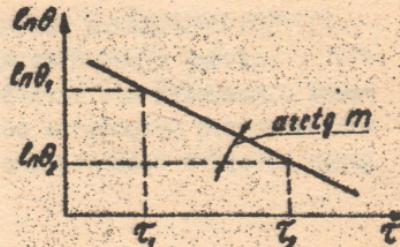


Рис. 3

Начиная с $\tau = \tau_0$, избыточная температура θ во времени изменяется по экспоненциальному закону. Построив зависимость $\ln \theta = f(\tau)$, определяют темп охлаждения датчиков как тангенс угла наклона прямой к оси τ (рис. 3).

Для датчика, изображенного на рис. I, согласно формулы (I) коэффициент теплоотдачи α определяется по формуле:

$$\alpha = \frac{m c \rho b}{\tau} \text{, (5).}$$

где m — темп охлаждения (нагревания) датчика;
 c — удельная теплоемкость материалов датчика;
 ρ — плотность материала датчика;
 b — толщина датчика.

Апробация метода проведена при исследовании теплообмена на пластине. При этом экспериментальное значение критерия Нуссельта удовлетворительно согласуются с известной зависимостью $N_u = 0,029 Re^{0.8}$.



ЛИТЕРАТУРА

1. Кондратьев Г.М. Регулярный тепловой режим. — М.: Технико-теоретическая литература, 1954. — 408 с.
2. Закиров М.У., Дуйков В.В., Иванышин Ю.Н., Чутунов В.Н. Определение теплоотдачи методом регулярного теплового режима при неидеальной теплозоляции датчиков. — Казань: Известия ВУЗ. Авиац. техника, 1976, № 3, с. 123 — 127.
3. Исаков К.М., Трушин В.А. Нестационарный подход исследования теплоотдачи в охлаждающих каналах лопаток турбин. — Казань: Известия ВУЗ. Авиац. техника, 1982, № 3, с. 30 — 33.
4. Трушин В.А., Локай В.И. Влияние вращения на теплообмен между газом и элементами проточной части газовой турбины. — Казань: Известия ВУЗ. Авиац. техника, 1968, № 3, с. 60 — 69.