

## О НАГРЕВЕ ДЕТАЛИ ПРИ СВЕРЛЕНИИ

В. В. ИВАНОВ

(Представлена проф. докт. Г. И. Фуксом)

Знание температурного поля детали при ее механической обработке позволяет оценить нагрев и термические напряжения для заданного режима резания. Нахождение распределения температуры в этом случае можно свести к задаче о нестационарном тепловом потоке, вызванном движущимся источником тепла—сверлом.

Будем исследовать температурное поле при сверлении длинного цилиндра (рис. 1). Размер по оси  $z$  велик по сравнению с радиусом  $R$  и поэтому считается бесконечным. Место контакта сверла с деталью будем рассматривать как точечный источник тепла, перемещающийся

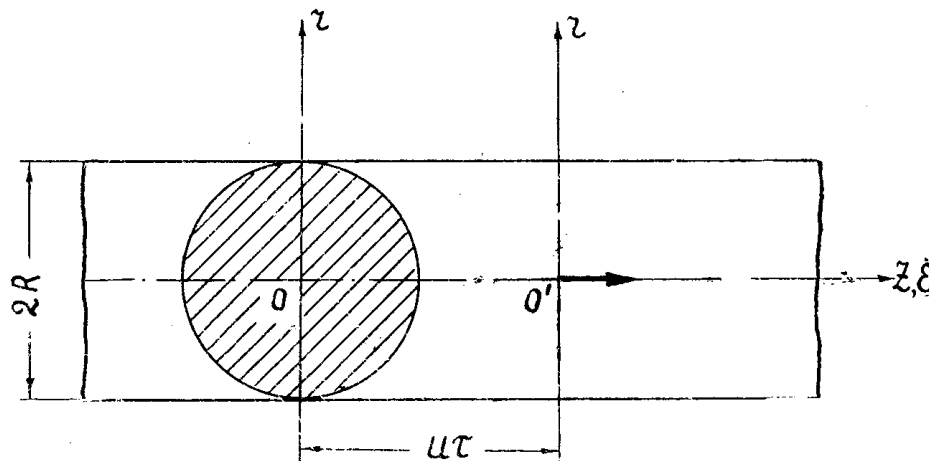


Рис. 1.

вдоль оси  $z$  с постоянной скоростью  $u$ . Коэффициент теплоотдачи  $\alpha$  от поверхности цилиндра в окружающую среду, коэффициенты теплопроводности  $\lambda$  и температуропроводности  $a$  материала детали—величины постоянные. Обрабатываемая деталь находится в среде с температурой, равной нулю.

Температура внутри цилиндра должна удовлетворять дифференциальному уравнению

$$\frac{1}{a} \frac{\partial \theta}{\partial \tau} = \frac{\partial^2 \theta}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial \theta}{\partial r} + \frac{\partial^2 \theta}{\partial z^2}, \quad (1)$$

$$0 < \tau < \infty, 0 < r < R, -\infty < z < +\infty.$$

Если применить подвижную систему координат [1, 2]

$$\tau' = \tau, \quad \varepsilon = z - u\tau,$$

то

$$\frac{\partial \vartheta}{\partial \tau} = \frac{\partial \vartheta}{\partial \tau'} - u \frac{\partial \vartheta}{\partial \varepsilon}, \quad \frac{\partial^2 \vartheta}{\partial z^2} = \frac{\partial^2 \vartheta}{\partial \varepsilon^2}.$$

Величина  $\partial \vartheta / \partial \tau'$  равна нулю, с точки зрения наблюдателя в источнике [1, 2], поэтому уравнение (1) принимает квазистационарный вид

$$-\frac{u}{a} \frac{\partial \vartheta}{\partial \varepsilon} = \frac{\partial^2 \vartheta}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial \vartheta}{\partial r} + \frac{\partial^2 \vartheta}{\partial \varepsilon^2}. \quad (2)$$

Интегрируем (2) методом разделения переменных, предполагая, что

$$\vartheta(\varepsilon, r) = Q(\varepsilon) \cdot P(r),$$

в котором  $Q$  зависит только от  $\varepsilon$ , а  $P$  — только от  $r$ . Тогда получим

$$\frac{P''}{P} + \frac{1}{r} \frac{P'}{P} = -\frac{u}{a} \frac{Q'}{Q} - \frac{Q''}{Q} = -k^2,$$

$$P'' + \frac{1}{r} P' + k^2 P = 0, \quad (3)$$

$$Q'' + \frac{u}{a} Q' - k^2 Q = 0, \quad (4)$$

где  $k$  — постоянная разделения.

Решения уравнений (3) и (4) имеют вид

$$P(r) = C_1 I_0(kr) + C_2 Y_0(kr),$$

$$Q(\varepsilon) = C_3 \exp \left[ -\frac{u}{2a} + \sqrt{\left(\frac{u}{2a}\right)^2 + k^2} \right] \varepsilon + \\ + C_4 \exp \left[ -\frac{u}{2a} - \sqrt{\left(\frac{u}{2a}\right)^2 + k^2} \right] \varepsilon.$$

Здесь  $C_1, C_2, C_3, C_4$  — неопределенные константы интегрирования. Общее решение  $\vartheta(\varepsilon, r)$  должно удовлетворять граничным условиям

$$-\lambda \frac{\partial \vartheta(\varepsilon, R)}{\partial r} = \alpha \vartheta(\varepsilon, R), \quad (5)$$

$$\frac{\partial \vartheta(\infty, r)}{\partial \varepsilon} = 0, \quad (6)$$

условию симметрии и условию ограниченности температуры на оси цилиндра

$$\frac{\partial \vartheta(\varepsilon, 0)}{\partial r} = 0, \quad \vartheta(\varepsilon, 0) \neq \infty, \quad (7)$$

и условию максимальной температуры в точке нахождения теплового источника

$$\vartheta(0, 0) = \vartheta_{\max}. \quad (8)$$

На основании (7)  $C_2 = 0$ . Используя (6), получаем  $C_3 = 0, \varepsilon > 0$  и  $C_4 = 0, \varepsilon < 0$ .

Поэтому

$$\vartheta(\varepsilon, r) = CI_0(kr) \exp \left[ -\frac{u}{2a} \pm \sqrt{\left(\frac{u}{2a}\right)^2 + k^4} \right] \varepsilon. \quad (9)$$

Здесь знак  $+$  относится к случаю  $\varepsilon < 0$ , а знак  $-$  к случаю  $\varepsilon > 0$ .

Условие (8) дает  $C = \vartheta_{\max}$ . Удовлетворим теперь частное решение (9) граничному условию (5)

$$\frac{I_0(kR)}{I_1(kR)} = \frac{kR}{Bi}, \quad Bi = \frac{\alpha R}{\lambda}.$$

Корни  $\nu = kR$  этого трансцендентного уравнения приведены в [3].

Окончательно искомое распределение температуры описывается зависимостью

$$\vartheta(\varepsilon, r) = \vartheta_{\max} \sum_{n=1}^{\infty} I_0\left(\nu_n \frac{r}{R}\right) \exp \left[ -\frac{u}{2a} \pm \sqrt{\left(\frac{u}{2a}\right)^2 + \left(\frac{\nu_n}{R}\right)^4} \right] \varepsilon.$$

На основе последнего уравнения может быть, например, определена максимальная температура в месте контакта сверла с деталью, если из опыта известна температура на поверхности детали.

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Э. Р. Эккерт и Р. М. Дрейк. Теория тепло- и массообмена. Госэнергоиздат, 1961.
2. П. Шнейдер. Инженерные проблемы теплопроводности. ГИИЛ, 1960.
3. А. В. Лыков. Теория теплопроводности. Гостехиздат, 1952.