

## УПРАВЛЕНИЕ ТЕПЛОТЕХНОЛОГИЧЕСКИМ ПРОЦЕССОМ С УЧЕТОМ ТЕРМИЧЕСКИХ НАПРЯЖЕНИЙ

*Канд. техн. наук, доц. ВОРОНОВА Н. П.*

*Белорусский национальный технический университет*

Бурное развитие науки и техники приводит к тому, что технологические процессы описываются математическими моделями не только обыкновенными дифференциальными уравнениями (системами с сосредоточенными параметрами [1]), но и уравнениями в частных производных (системами с распределенными параметрами [2]). Системы автоматического управления объектами с сосредоточенными параметрами, и особенно линейными объектами, уже относительно хорошо изучены.

Однако в большинстве технических приложений суть объектов управления такова, что описание их небольшим конечным набором сосредоточенных переменных не адекватно ни существу процесса, ни той цели управления, которая поставлена применительно к объекту.

Разработка теории и техники автоматического управления для объектов с распределенными параметрами в общем обусловливается тем, что [3]:

- состояние объекта описывается функциями нескольких независимых переменных;
- движение объекта описывается дифференциальными уравнениями с частными производными, интегро-дифференциальными уравнениями в частных и полных производных;
- управляющие воздействия на объект могут носить самый разнообразный характер. Они могут описываться функциями одной независимой переменной и многих переменных;
- на управляющие воздействия и функции состояния объекта могут накладываться дополнительные ограничения типа равенств и неравенств;
- техническая реализация управляющих сис-

тем связана с большими трудностями и проблемами новой технологии.

На основании сказанного можно сделать вывод о важности проблемы оптимальности, управляемости и наблюдаемости. Ряд работ посвящен важной задаче экономичного нагрева в различных технологических процессах [4–6]. Разработок, посвященных анализу процессов управления теплотехническими процессами с учетом термонапряжений, недостаточно.

В [7] рассматривается нагрев конструкции и исследуются термические напряжения, которые в ней возникают. При нагреве термически массивных тел возникают внутренние температурные напряжения, которые могут ограничивать скорость нагрева, особенно в начальной низкотемпературной стадии. Процесс нагрева должен проводиться таким образом, чтобы термонапряжения не превышали максимально допустимые значения с точки зрения появления различных микродефектов, а также возможности разрушения тела. В частности, при решении задач оптимального по быстродействию нагрева термически массивных тел необходимо учитывать не только управляющее воздействие, т. е. температуру греющей среды, но и ограничения на фазовые координаты (термонапряжения). Решение задачи оптимального по быстродействию нагрева термически массивного тела с учетом ограничений на термонапряжения гораздо сложнее, чем без учета этих ограничений [2].

Применяя метод, позволяющий ограничения на фазовые координаты заменить ограничениями на управляющее воздействие, упрощается выбор допустимой скорости нагрева, в частности при решении задач оптимального управления.

Рассмотрим теплотехнический процесс, описываемый системой:

$$\begin{cases} \frac{\partial u(l, \varphi)}{\partial \varphi} = \frac{\partial^2 u(l, \varphi)}{\partial l^2}; \\ \frac{\partial u}{\partial l} \Big|_{l=1} = b[Q(\varphi) - u(1, \varphi)]; \\ -\frac{\partial u}{\partial l} \Big|_{l=-1} = b[Q(\varphi) - u(-1, \varphi)]; \quad u(l; 0) = v; \\ -(1 - \chi) \leq Q(\varphi) \leq 1 + \chi, \end{cases} \quad (1)$$

где  $\varphi = \frac{at}{s^2}$  – безразмерное время;  $l = \frac{x}{s}$  – без-

размерная толщина ( $-1 \leq l \leq 1$ );  $b = \frac{\alpha s}{\lambda}$  – критерий Био;  $v$  – безразмерная начальная диффузия;  $\chi$  – безразмерная температура (критерий несимметричности нагрева,  $|\chi| < 1$ );  $u(l, \varphi)$  – температура;  $Q(\varphi)$  – температура греющей среды.

Система (1) описывает процесс нагрева пластины толщиной  $2s$ , для которой  $a, \lambda, \alpha$  – соответственно коэффициенты температуропроводности, теплопроводности материала пластины и теплообмена.

Распределение температурных напряжений в пластине согласно [7] приводит к максимальным растягивающим  $\sigma_{\max}$  и сжимающим  $\sigma_{\min}$  напряжениям в виде

$$\sigma_{\max \min} = \frac{\beta E}{1 - \Theta} \frac{s}{3} \frac{\partial u}{\partial x} \Big|_{x=s} f(\mu),$$

где  $f(\mu)$  – функция от коэффициента несимметричности нагрева,  $\mu = \frac{s+c}{2s}$ ,  $c = \text{const}$ , которая при нагреве постоянным тепловым потоком в регулярном режиме дает параболическое распределение температуры по толщине пластины

$$u(x, t) = c(t) + c_1(x + c)^2,$$

где  $c(t)$  – линейная функция времени;  $c_1 = \text{const}$ ;  $\beta$  – коэффициент линейного расширения;  $E$  – модуль упругости.

Для пластины функция  $f(\mu)$  определяется следующим образом [2]:

$$f(\mu) = \begin{cases} \left. \begin{aligned} &3(\mu - 1) + \frac{1}{\mu}, \quad \mu < 1; \\ &3 - \frac{2}{\mu}, \quad \mu \geq 1; \end{aligned} \right\} \text{– для } \sigma_{\max}; \\ \left. \begin{aligned} &3 - \frac{2}{\mu}, \quad \mu < 0,5; \\ &\frac{1}{\mu} - 3, \quad \mu \geq 0,5. \end{aligned} \right\} \text{– для } \sigma_{\min}.$$

Если при нагреве наиболее опасны растягивающие напряжения, то введем ограничение

$$\sigma_{\max} \leq \sigma_{\max}^*,$$

где  $\sigma_{\max}^*$  – предельно допустимое растягивающее напряжение.

На основании этого ограничения можно определить максимально допустимое значение теплового потока и, в свою очередь, по граничному условию задачи (1) – ограничение на температуру греющей среды

$$Q(t) = u(s, t) + \frac{c_m}{\alpha s f(\mu)}, \quad (2)$$

где  $c_m = \frac{3\lambda(1 - \theta)\sigma_{\max}^*}{\beta E}$  – коэффициент, зависящий только от материала нагреваемого тела.

В регулярном режиме нагрева можно через внешний теплообмен судить о температурных напряжениях в пластине.

Практическое применение формулы (2) позволяет при ограничении на температуру греющей среды

$$Q(\mu) \leq A = \text{const} \quad (3)$$

в начальной стали нагрева, когда растягивающие термонапряжения не достигли максимально допустимой величины, ограничиться только ими. Начиная с момента времени  $t_1$ , когда  $\sigma_{\max}(t_1) \leq \sigma_{\max}^*$ , необходимо, кроме ограничения (3), учитывать и ограничение (2). Момент времени  $t_1$  определяется из условия

$$u(s, t_1) = u_0 + \Delta u_{\max},$$

где  $\Delta u_{\max}$  – максимально допустимый перепад температур по толщине пластины с точки зре-

ния допустимых термонапряжений. Величину  $\Delta u_{\max}$  можно найти по формуле

$$\sigma_{\max}^* = \frac{\beta E}{1 - \Theta} \frac{\Delta u_{\max}}{3} \frac{f(\mu)}{\mu^2}.$$

Если  $\min u(x, t) \geq \delta$ ;  $-s \leq x \leq s$ , где  $\delta$  – температура, при которой материал имеет достаточную пластичность для погашения термонапряжений, то можно учитывать только ограничения (3).

Момент времени  $t_2$ , когда ограничение (3) теряет силу, может быть определен по выражению

$$u(s, t_2) = \delta + \Delta u_{\max}.$$

Следовательно, для выполнения ограничений на внутренние термонапряжения  $\sigma_{\max}$  при использовании соотношения (3) необходимо знать температуру поверхности пластины  $u(s, t)$  из системы (1) [6]. Тогда определяются моменты времени  $t_1$  и  $t_2$ , между которыми должно быть выполнено ограничение (3), использующее также текущее значение температуры поверхности  $u(s, t)$ ;  $t_1 \leq t \leq t_2$ .

Рассмотрим численную реализацию данной задачи на примере решения уравнения

$$\frac{1}{c^2} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = -a^2 \frac{\partial^4 u}{\partial x^4}, \quad 0 < x < b; \quad 0 < t < T, \quad (4)$$

где  $u$  – величина отклонения от стационарного положения;  $c$ ,  $a$  – коэффициенты, характеризующие состояние объекта в момент времени  $t$  с координатой  $x$ ;  $T$  – время процесса.

Для того чтобы полностью определить существо процесса, необходимо задать начальные и граничные условия. В качестве начальных условий возьмем начальное отклонение и начальную скорость:

$$u(x, 0) = f(x); \quad \frac{\partial u}{\partial t} = g(x). \quad (5)$$

Граничные условия определяют режим изменений на концах объекта:

$$u(0, t) = 0; \quad \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}(0, t) = 0; \quad u(b, t) = 0; \quad \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}(b, t) = 0. \quad (6)$$

Решение задачи удобнее проводить с помощью безразмерных переменных. Произведем замену  $x \rightarrow x\sqrt{b}$ ;  $t \rightarrow \frac{1}{c}t$ , тогда решение производится на отрезке  $[0; 1]$  и уравнение (4) примет вид

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = -\frac{\partial^4 u}{\partial x^4}.$$

Решение задачи (4)–(6) осуществим методом сеток, для этого введем две вспомогательные функции  $v(x, t)$  и  $\omega(x, t)$  по формулам:

$$v = \frac{\partial u}{\partial t} \quad \text{и} \quad \omega = \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}.$$

Уравнение (4) заменяется системой уравнений:

$$\begin{cases} \frac{\partial v}{\partial t} = -\frac{\partial^2 \omega}{\partial x^2}; \\ \frac{\partial \omega}{\partial t} = \frac{\partial^2 v}{\partial x^2}. \end{cases} \quad (7)$$

Дополним систему (7) начальными и граничными условиями:

$$v(x, 0) = g(x); \quad \omega(x, 0) = f''(x); \quad (8)$$

$$v(0, t) = 0; \quad \omega(0, t) = 0; \quad v(1, t) = 0; \quad \omega(1, t) = 0. \quad (9)$$

Если задача (7)–(9) решена, то решение задачи (4)–(6) находится по формуле

$$u(x, t) = f(x) + \int_0^t v(x, t) dt. \quad (10)$$

Частные производные по  $x$  будем аппроксимировать их полусуммой центральных разностных производных на слоях  $j$  и  $j + 1$ :

$$\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} = \frac{1}{2} \left( \frac{v_{j-1}^{j+1} - 2v_i^{j+1} + v_{i+1}^{j+1}}{h^2} + \frac{v_{i-1}^j - 2v_i^j + v_{i+1}^j}{h^2} \right);$$

$$\frac{\partial^2 \omega}{\partial x^2} = \frac{1}{2} \left( \frac{\omega_{j-1}^{j+1} - 2\omega_i^{j+1} + \omega_{i+1}^{j+1}}{h^2} + \frac{\omega_{i-1}^j - 2\omega_i^j + \omega_{i+1}^j}{h^2} \right).$$

В частности, получаем систему (7) в разностном виде:

$$\begin{cases} \frac{\omega^{j+1} - \omega^j}{\tau} = \frac{(\omega_{i-1}^{j+1} - 2\omega_i^{j+1} + \omega_{i+1}^{j+1}) + (\omega_{i-1}^j - 2\omega_i^j + \omega_{i+1}^j)}{2h^2}, \\ \frac{\omega^{j+1} - \omega^j}{\tau} = \frac{(\omega_{i-1}^{j+1} - 2\omega_i^{j+1} + \omega_{i+1}^{j+1}) + (\omega_{i-1}^j - 2\omega_i^j + \omega_{i+1}^j)}{2h^2}. \end{cases} \quad (11)$$

Система (11) относится к классу неявных и аппроксимирует решение исходной задачи с точностью  $O(\tau^2 + h^2)$ . Она устойчива при любых соотношениях между  $\tau$  и  $h$ .

Для решения системы (11) рассмотрим вектор

$$Z_i^{j+1} = \begin{pmatrix} \omega_i^{j+1} \\ \omega_i^j \end{pmatrix}.$$

Тогда система примет вид

$$-A_i Z_{i-1}^{j+1} + B_i Z_i^{j+1} - C_{i+1} Z_{i+1}^{j+1} = D_i, \quad i = 1, \overline{n-1}, \quad (12)$$

где

$$A_i = C_i = \begin{pmatrix} 0 - \frac{\tau}{2h^2}; \\ \frac{\tau}{2h^2} 0; \end{pmatrix} \quad B_i = \begin{pmatrix} 0 - \frac{\tau}{2h^2}; \\ \frac{\tau}{2h^2} 0; \end{pmatrix}$$

$$D_i = \begin{pmatrix} \omega_i - \frac{\tau}{2h^2} (\omega_{i-1}^j - 2\omega_i^j + \omega_{i+1}^j); \\ \omega_i + \frac{\tau}{2h^2} (\omega_{i-1}^j - 2\omega_i^j + \omega_{i+1}^j). \end{pmatrix}$$

Из начальных условий определяется вектор  $Z_i^0$  на нулевом временном слое. Решив систему (12), получим значение векторов  $Z_i^1$ , а по формулам (10) – значения функции  $u_i^1$ . Продвигаясь на второй временной слой и далее, получим решение задачи на всем промежутке  $[0; T]$ .

Решение системы (12) осуществляется методом матричной прогонки. Сначала определяется вспомогательный набор двумерных матриц  $E_i$  и векторов  $F_i$  по рекуррентным формулам:

$$E_0 = 0, \quad F_0 = 0;$$

$$E_i = (B_i - C_i E_{i-1})^{-1} A_i;$$

$$F_i = (B_i - C_i E_{i-1})^{-1} (D_i - C_i F_{i-1}), \quad i = 1, 2, \dots, n-1.$$

Далее находятся искомые величины

$$Z_{i-1}^{j+1} = E_i Z_i^{j+1} + F_i, \quad i = n-1; n-2, \dots, 1.$$

Описанный алгоритм решения задачи реализован специальной программой.

Для системы (1) поставим задачу найти управление, удовлетворяющее системе, которое обеспечило бы минимальное время  $\varphi_0$  выполнения равенства  $u(l, \varphi_0) = 0$  для всех  $-1 \leq l \leq 1$ .

Эта задача решается при помощи метода моментов [1]. Решение конечномерной проблемы моментов сведено к определению чисел  $\Theta_1, \Theta_2, \dots, \Theta_{k-1}, \varphi_0$ , где  $\Theta_i$  – точка переключения  $Q(\varphi)$  из системы  $k$  трансцендентных уравнений с  $k$  неизвестными. Для  $k = 2$  эта система имеет вид

$$2e^{\mu_i^2 \Theta_i} + (\chi - 1)e^{\mu_i^2 \varphi_0} = 1 + \chi + \nu, \quad i = 1, 2,$$

где числа  $\mu_i, i = 1, 2$  являются различными действительными положительными корнями характеристического уравнения

$$\frac{1}{b} \mu = \text{ctg } \mu.$$

При решении задачи о нагреве функция  $u(\varphi)$  на отрезке  $[0; \Theta_1]$  должна принимать значения  $1 + \chi$ , а следовательно, на отрезке  $[\Theta_1; \varphi_0]$  она имеет значение  $\chi - 1$ .

Зададим начальное управление  $Q(\varphi)$  в интервале  $\Theta' \leq \varphi \leq \Theta''$ , где  $0 \leq \Theta' < \Theta'' < \Theta_1$ . Благодаря правильному выбору этого управления можно выполнить ограничения на термонапряжения. В этом случае оптимальное управление существует и величины  $\Theta_1$  и  $\varphi_0$  определяются из системы уравнений:

$$2e^{\mu_i^2 \Theta_i} + (\chi - 1)e^{\mu_i^2 \varphi_0} = \nu + (1 + \chi)e^{\mu_i^2 \Theta'} - \mu_i^2 s_i, \quad i = 1, 2,$$

где

$$s_i = \int_0^{\Theta'} (1 + \chi) e^{\mu_i^2 \varphi} d\varphi + \int_{\Theta'}^{\Theta''} Q(\varphi) e^{\mu_i^2 \varphi} d\varphi.$$

Решение данной системы получим из соотношений:

$$\left( \frac{2e^{\mu_1^2 \Theta_1} - (1 + \chi + \nu_1)}{1 - \chi} \right)^{\mu_1^2} = \left( \frac{2e^{\mu_2^2 \Theta_1} - (1 + \chi + \nu_2)}{1 - \chi} \right)^{\mu_2^2};$$

$$\varphi_0 = \frac{1}{\mu_1^2} \ln \left( \frac{2e^{\mu_2^2 \Theta_1} - (1 + \chi + \nu_1)}{1 - \chi} \right),$$

где  $v_i = v + (1 + \chi) \left( e^{\mu_i^2 \Theta'} - e^{\mu_i^2 \Theta''} \right) - \mu_i^2 \int_{\Theta'}^{\Theta''} Q(\varphi) e^{\mu_i^2 \varphi} d\varphi$ ,

$i = 1, 2$ .

Если принудительное управление является линейной функцией, т. е.  $Q(\varphi) = d + g\varphi$ ,  $\Theta' \leq \varphi \leq \Theta''$ , то значения  $\Theta_1$  и  $\varphi_0$  определяются из соотношения

$$v_i = v + e^{\mu_i^2 \Theta''} \left[ 1 + \chi - d - g \left( \Theta'' - \frac{1}{\mu_i^2} \right) \right] - e^{\mu_i^2 \Theta'} \left[ 1 + \chi - d - g \left( \Theta' - \frac{1}{\mu_i^2} \right) \right].$$

### ВЫВОД

Таким образом, используя прием для замены ограничения на фазовую координату ограничением на управляющее воздействие, приходим к тому, что метод решения задачи оптимального по быстродействию нагрева термически массивного тела с учетом ограничений на термонапряжения принципиально не отли-

чается от метода решения той же задачи без учета ограничений на термонапряжения.

### ЛИТЕРАТУРА

1. **Болтянский, В. Г.** Математические методы оптимального управления / В. Г. Болтянский. – М.: Наука, 1966. – 208 с.
2. **Бутковский, А. Г.** Методы управления системами с распределенными параметрами / А. Г. Бутковский. – М.: Наука, 1975. – 568 с.
3. **Бутковский, А. Г.** Проблемы финитного управления / А. Г. Бутковский. – М.: Энергия, 1972. – 244 с.
4. **Андреев, Ю. Н.** О приближенном решении задачи нагрева стали с минимальным обезуглероживанием / Ю. Н. Андреев // ИФЖ. – 1968. – № 2. – С. 21–23.
5. **Воронова, Н. П.** Об одном оптимальном управлении процессом сушки / Н. П. Воронова, Н. И. Березовский // Литье и металлургия. – 1998. – № 2. – С. 42–46.
6. **Воронова, Н. П.** Разработка оптимального по времени режима работы печи садочного типа / Н. П. Воронова, Р. В. Михнова // Энергетика... (Изв. высш. учеб. заведений и энерг. объединений СНГ). – 1996. – № 1–2. – С. 72–75.
7. **Гетвуд, Б. Е.** Температурные напряжения / Б. Е. Гетвуд. – М.: Наука, 1969. – 288 с.

Поступила 24.04.2006

УДК 624.078.5

## ОПОРНЫЙ УЗЕЛ ТРЕУГОЛЬНОЙ ДЕРЕВЯННОЙ ФЕРМЫ НА ВКЛЕЕННЫХ СТЕРЖНЯХ

*Канд. техн. наук, доц. ОКОВИТЫЙ А. В.*

*Белорусский национальный технический университет*

При изготовлении строительных конструкций с дощатоклееными элементами все большее распространение получают соединения на клеенных арматурных стержнях, наиболее известные из которых: монтажные стыки элементов конструкций большой длины (арок, рам), узлы опирания стоек рам на фундаменты, опорные узлы ферм, а также усиление отдельных участков конструкций при действии в них значительных перерезывающих усилий [1, 2].

Соединения на клеенных стержнях отличаются компактностью конструктивных решений. Стыковые соединения не имеют ограничений по величине действующих в стыкуемых элементах усилий. При конструировании узловых соединений, в частности опорных узлов ферм, имеющих размеры контактных площадок, ограниченных размерами поперечных сечений поясных элементов, из-за необходимости соблюдения требований условий расстановки и