

УДК 621.452.001.57:681.54

А.В. ОЛЕЙНИК

Национальный аэрокосмический университет им. Н.Е. Жуковского «ХАИ», Украина

ЭКСПЛУАТАЦИОННЫЙ МОНИТОРИНГ ТЕМПЕРАТУРНОГО СОСТОЯНИЯ ДЕТАЛИ ГАЗОТУРБИННОГО ДВИГАТЕЛЯ КАК ЗАДАЧА ДИНАМИКИ КОНЕЧНО-ЭЛЕМЕНТНОЙ МОДЕЛИ В ПРОСТРАНСТВЕ СОСТОЯНИЙ

Задача мониторинга температуры деталей газотурбинного двигателя, недоступной прямому измерению, сформулирована как задача о наблюдении выхода тепловой системы, управляемой режимными и термодинамическими параметрами проточной части двигателя. Решение выражено через получаемые с помощью конечно-элементных моделей высокого уровня переходные и импульсные характеристики – изменения температуры при ступенчатом и импульсном изменении управляющих воздействий.

мониторинг температуры деталей, переходная функция, переходная характеристика

В связи с трудностями измерения температуры деталей авиационного двигателя в системе его диагностики проводится расчетный мониторинг температуры основных деталей на основе результатов контроля параметров двигателя в ходе полетов. Результаты мониторинга используются в подсистемах учета выработки ресурса двигателя, диагностики опасных режимов и для иных целей [1].

Для осуществления мониторинга создаются математические модели температурного состояния деталей, удовлетворяющие достаточно противоречивым требованиям – точности и полноты учета факторов, свойственных современным конечно-элементным моделям высокого уровня, а также алгоритмической надежности и системной совместимости, характерной для простых эмпирических зависимостей.

1. Модель теплопроводности

Расчет температурного состояния деталей, образующих конструктивный узел двигателя, требует в общем случае решения нестационарной пространственной, нелинейной задачи теплопроводности:

$$c\rho \frac{dt}{d\tau} = \frac{\partial \left(\lambda \frac{\partial t}{\partial x} \right)}{\partial x} + \frac{\partial \left(\lambda \frac{\partial t}{\partial y} \right)}{\partial y} + \frac{\partial \left(\lambda \frac{\partial t}{\partial z} \right)}{\partial z}, \quad (1)$$

где $t = t(x, y, z, \tau)$ – температура в точке с координатами x, y, z в момент времени τ ;

$c = c(x, y, z, t)$, $\lambda = \lambda(x, y, z, t)$ – коэффициенты теплоемкости и теплопроводности;

$\rho = \rho(x, y, z)$ – плотность материала,

со следующими граничными условиями третьего рода:

$$\alpha (T_{r_{n=0}} - t) = \left(\lambda \frac{\partial t}{\partial n} \right)_{n=0}, \quad (2)$$

где $\alpha = \alpha(x, y, z, \tau)$ – коэффициент теплоотдачи от окружающей среды (потоков газа или воздуха) к детали;

$T = T(x, y, z, \tau)$ – локальная температура среды;

n – нормаль к поверхности.

Используя традиционный подход метода конечных элементов разобьем деталь на достаточно большое число симплекс-элементов и аппроксимируем температурное поле в пределах каждого элемента полиномом первой степени [2, 3]:

$$t^{(e)}(x, y, z) = N_{x,y,z}^{(e)} \bar{t}^{(e)}, \quad (3)$$

где $\bar{t}^{(e)} = [t_i \ t_j \ t_k \ t_m]^T$ – вектор узловых температур элемента;

$$N_{x,y,z}^{(e)} = [1 \ x \ y \ z] \begin{bmatrix} 1 & x_i & y_i & z_i \\ 1 & x_j & y_j & z_j \\ 1 & x_k & y_k & z_k \\ 1 & x_m & y_m & z_m \end{bmatrix}^{-1} \quad - \text{ матрица}$$

формы элемента.

Для N узлов аппроксимации введем глобальный вектор температурного состояния (узловых температур) и глобальный вектор температурных условий (температур среды):

$$\bar{t} = [t_1 \ \dots \ t_i \ \dots \ t_N]^T,$$

$$\bar{T} = [T_1 \ \dots \ T_i \ \dots \ T_N]^T. \quad (4)$$

Для каждого элемента установим матрицу связей $E^{(e)}$ так, чтобы с ее помощью можно было преобразовать глобальный вектор температуры в элементарный:

$$\bar{t}^{(e)} = E^{(e)} \bar{t}. \quad (5)$$

Решение дифференциального уравнения (1) можно свести к нахождению минимума функционала [2, 3]:

$$J(t) = \frac{1}{2} \int_{(V)} \left\{ \lambda \left[\left(\frac{\partial t}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial t}{\partial y} \right)^2 + \left(\frac{\partial t}{\partial z} \right)^2 \right] + 2c\rho \frac{\partial t}{\partial \tau} t \right\} dx dy dz + \int_{(S)} \alpha t_s \left(\frac{1}{2} t_s - T \right) ds, \quad (6)$$

Используя (3) и (5), найдем функционал типа (6) для конечного элемента:

$$J^{(e)}(\bar{t}) = \frac{1}{2} \bar{t}^T E^{(e)T} \left\{ \Lambda^{(e)} E^{(e)} \bar{t} + 2C^{(e)} E^{(e)} \frac{\partial \bar{t}}{\partial \tau} + A^{(e)} E^{(e)} \bar{t} - A^{(e)} E^{(e)} \bar{T} \right\}, \quad (7)$$

где $C^{(e)} = \int_{(\Delta V)} N^{(e)T} N^{(e)} c\rho dv$ – матрица теплопроводности;

$$\Lambda^{(e)} = \int_{(\Delta V)} N^{(e)T} D^T \lambda D N^{(e)} c\rho dv \quad - \text{теплоемкости;}$$

$$A^{(e)} = \int_{(\Delta S)} \alpha N^{(e)T} N^{(e)} ds \quad - \text{конвекции конечных}$$

элементов;

$$\lambda = \begin{bmatrix} \lambda_x & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_y & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_z \end{bmatrix} \quad - \text{ матрица коэффициентов тепло-}$$

проводности;

$$D = \left[\frac{\partial}{\partial x} \ \frac{\partial}{\partial y} \ \frac{\partial}{\partial z} \right]^T \quad - \text{ матрица градиентов.}$$

Минимизация функционала (6) приводит к выражению:

$$\frac{\partial}{\partial \bar{t}^{(e)}} \sum_{(e)} J^{(e)}(\bar{t}) = 0.$$

Подставив выражение элементарного функционала (7), и вводя глобальные матрицы теплоемкости, теплопроводности и теплоотдачи:

$$C = \sum_{(e)} E^{(e)T} C^{(e)} E^{(e)};$$

$$\Lambda = \sum_{(e)} E^{(e)T} \Lambda^{(e)} E^{(e)},$$

$$A = \sum_{(e)} E^{(e)T} A^{(e)} E^{(e)},$$

получим конечно-элементную аппроксимацию уравнения нестационарной теплопроводности (1) и граничных условий (2) в виде единого векторно-матричного дифференциального уравнения:

$$C \dot{\bar{t}} = -(\Lambda + A) \bar{t} + A \bar{T}. \quad (8)$$

В задачах мониторинга выработки ресурса интерес представляет не глобальный вектор температурного состояния, а лишь температура критической точки, в которой накопление повреждений идет с наибольшей скоростью. Поэтому уравнение (8) необходимо дополнить уравнением выхода, выделяющим из глобального вектора состояния температуру критической точки:

$$t_{кр}(\tau) = h \bar{t}(\tau). \quad (9)$$

Если критическая точка $(x_{кр}, y_{кр}, z_{кр})$ находится внутри элемента $e_{кр}$, то исходя из (3) и (5), следует полагать:

$$h = N_{x_{кр}, y_{кр}, z_{кр}}^{(e_{кр})} E^{(e_{кр})},$$

если критическая точка совпадает с узлом i , то i -й элемент матрицы h равен 1, остальные – 0.

2. Модель граничных условий

В качестве температур среды, входящих в граничные условия (2) уравнения теплопроводности (1) и являющихся элементами матрицы \bar{T} , обычно берутся локальные температуры торможения на внешней границе или локальные температуры восстановления внутри пограничного слоя [4]. (Для узлов, находящихся внутри детали, температура среды – любое число, в т.ч. нуль, коэффициент теплоотдачи – нуль). В условиях эксплуатации температуры торможения неизвестны и, следовательно, должны быть определены через контролируемые параметры двигателя.

При выполнении обычных условий – постоянства геометрических размеров, сохранения доли воздуха, отбираемого на самолетные нужды, отсутствия влияния числа Рейнольдса на течение газовых потоков и т.п., работа газотурбинных двигателей на верхних эксплуатационных режимах, определяющих выработку ресурса, сопровождается незначительным изменением степени понижения давления турбины низкого давления и еще меньшим – турбины высокого давления [5, 6]. Изменение, так называемых, приведенных параметров на этих режимах обычно не превышает 3% их значения. Влияние на них условий на входе в двигатель – на порядок меньше. Это позволяет использовать приведенные значения параметров проточной части в качестве основы математических моделей температурных условий.

Включим в вектор контролируемых параметров двигателя $\bar{R} \equiv [r \quad T_H^* \quad M_\Pi]^T$ режимный (определяющий режим) параметр r , число Маха M_Π и температуру торможения на входе в двигатель T_H^* . Представим для i -й точки поверхности детали определение и иерархию точности моделей приведенной температуры среды в виде последовательности:

$$\bar{T}_i \equiv \frac{T_i^*}{n^2} = \bar{T}_i(\bar{R}) \cong \bar{T}_i(r) \approx idem, \quad (10)$$

где T_i^* – локальная температура торможения;

n – частота вращения ротора.

Приняв аналогичные модели для точек s_1 и s_2 , в которых размещаются датчики контроля температуры среды, можно получить дополнительные модели:

$$\bar{\bar{T}}_i \equiv \frac{T_i^*}{T_{s1}^*} = \bar{\bar{T}}_i(\bar{R}) \cong \bar{\bar{T}}_i(r) \approx idem; \quad (11)$$

$$\bar{\Theta}_i \equiv \frac{T_i^* - T_{s1}^*}{n^2} = \bar{\Theta}_i(\bar{R}) \cong \bar{\Theta}_i(r) \approx idem; \quad (12)$$

$$\bar{\bar{\Theta}}_i \equiv \frac{T_i^* - T_{s2}^*}{T_{s1}^* - T_{s2}^*} = \bar{\bar{\Theta}}_i(\bar{R}) \cong \bar{\bar{\Theta}}_i(r) \approx idem. \quad (13)$$

Модели типа (10) – (13) предоставляют выбор зависимостей, связывающих локальную температуру среды с контролируемыми параметрами проточной части:

$$\begin{aligned} T_i^* &= \bar{T}_i n^2 = \bar{\bar{T}}_i T_{s1}^* = T_{s1}^* + \bar{\Theta}_i n^2 = \\ &= T_{s1}^* + \bar{\bar{\Theta}}_i (T_{s1}^* - T_{s2}^*). \end{aligned} \quad (14)$$

Из формулы (14) следует, что в общем случае глобальный вектор температурных условий (4) может быть представлен матричным выражением:

$$\bar{T} = G \cdot \bar{U}, \quad (15)$$

в котором G – $(N \times m)$ -распределительная матрица и \bar{U} – m -вектор входных сигналов формируются, исходя из выбранной модели температуры среды. Для четырех видов моделей (14) i -я строка матрицы G и

вектор \bar{U} соответственно имеют вид:

$$g_i = \bar{T}_i \text{ и } U = n^2 \text{ (скаляр);}$$

$$g_i = \bar{\bar{T}}_i \text{ и } U = T_{S1}^* \text{ (скаляр);}$$

$$g_i = [1 \quad \bar{\Theta}_i] \text{ и } \bar{U} = [T_{S1}^* \quad n^2]^T ;$$

$$g_i = [1 + \bar{\bar{\Theta}}_i \quad -\bar{\bar{\Theta}}_i] \text{ и } \bar{U} = [T_{S1}^* \quad T_{S2}^*]^T .$$

3. Система уравнений мониторинга

Задача мониторинга температурного состояния может быть представлена системой последовательно решаемых уравнений: температурных условий (15), динамики тепловой системы (8) и выхода (9):

$$\begin{cases} \bar{T}(\tau) = G(\bar{R}(\tau)) \cdot \bar{U}(\tau); \\ C \dot{\bar{t}} = -(\Lambda + A) \bar{t} + A \cdot \bar{T}(\tau); \\ t_{кр}(\tau) = h \cdot \bar{t}(\tau). \end{cases} \quad (16)$$

Совмещая термины теории управления и диагностики двигателей, ее можно трактовать как задачу о наблюдении состояния (температуры критической точки) $t_{кр}(\tau)$ динамической системы $\{C, \Lambda, A, G\}$, управляемой штатно регистрируемыми параметрами проточной части $\bar{U}(\tau)$ и режимными параметрами $\bar{R}(\tau)$.

4. Решение уравнений мониторинга

Решение системы (16) при начальном состоянии $t_{кр}(\tau_0) = h\bar{t}(\tau_0) = t_0$, сформировавшемся при длительном отсутствии входного воздействия, имеет вид [7, 8]:

$$t_{кр}(\tau) = t_0 + h(\tau) \times \int_{\tau_0}^{\tau} \varphi(\tau, \eta) C^{-1}(\eta) A(\eta) G(\bar{R}(\eta)) \bar{U}(\eta) d\eta, \quad (17)$$

где $\varphi(\tau, \eta)$ – $N \times N$ -переходная матрица системы.

В общем случае переходная матрица может быть найдена как матрицант – ряд Неймана:

$$\begin{aligned} \varphi(\tau, \eta) = I - \int_{\eta}^{\tau} C^{-1}(\Lambda + A) d\tau + \\ + \int_{\eta}^{\tau} C^{-1}(\Lambda + A) \int_{\eta}^{\tau} C^{-1}(\Lambda + A) d\tau d\tau - \dots \end{aligned} \quad (18)$$

Если матрицы C, Λ и A не меняются во времени, то этот ряд превращается в матричную экспоненту:

$$\begin{aligned} \varphi(\tau - \eta) = (-1)^k \sum_{k=0}^{\infty} [C^{-1}(\Lambda + A)(\tau - \eta)]^k / k! = \\ = \exp\{-C^{-1}(\Lambda + A) \cdot (\tau - \eta)\}. \end{aligned}$$

Расчет переходных матриц – бесконечных матричных рядов для каждого момента времени часто требует большего объема вычислений, чем решение системы (16) методом конечных разностей. Это затрудняет прямое использование формул (17) и (18) для эксплуатационного мониторинга.

Другая традиционная форма представления решения уравнений типа (16) имеет вид:

$$t_{кр}(\tau) = t_0 + \int_{\tau_0}^{\tau} \Omega(\tau, s) \bar{U}(\tau) ds, \quad (19)$$

где $\Omega(\tau, \eta) \equiv [\omega_1(\tau, \eta) \dots \omega_j(\tau, \eta) \dots \omega_m(\tau, \eta)]$ –

$1 \times m$ – импульсная матричная характеристика, j -й элемент которой – изменение температуры критической точки при изменении j -го элемента вектора \bar{U} в виде единичного импульса (дельта-функции) в момент η при равновесном начальном распределении температуры.

Будем называть переходной характеристикой по j -му входу изменение температуры в критической точке

$$t_{кр}(\tau) = P_j(\tau, \eta),$$

когда оно является результатом единичного ступенчатого изменения j -го элемента вектора \bar{U} в момент $\tau = \eta$ при равновесном начальном распределении температуры.

Из скалярных переходных характеристик можно образовать переходную матричную характеристику размером $1 \times m$:

$$\Pi(\tau, \eta) \equiv [\pi_1(\tau, \eta) \dots \pi_j(\tau, \eta) \dots \pi_m(\tau, \eta)],$$

которая связана с импульсной матричной характеристикой известными соотношениями [8]:

$$\begin{aligned} \Pi(\tau, \eta) &= \int_{\eta}^{\tau} \Omega(\tau, \eta) d\eta; \\ \Omega(\tau, \eta) &= -\frac{\partial}{\partial \tau} \Pi(\tau, \eta) h(\tau). \end{aligned} \quad (20)$$

Для уравнений мониторинга (16) переходная и импульсная матричные характеристики связаны с переходной матрицей соотношениями:

$$\Pi(\tau, \eta) = h \int_{\eta}^{\tau} \varphi(\tau, \eta) C^{-1}(\eta) A(\eta) G(\bar{R}(\eta)) d\eta,$$

$$\Omega(\tau, \eta) = h \varphi(\tau, \eta) C^{-1}(\eta) A(\eta) G(\bar{R}(\eta)).$$

Подставив равенство (20) в формулу (19) и выполнив в ней интегрирование по частям, получим представление решения через переходную матричную характеристику:

$$t_{кр}(\tau) = t_0 + \int_{\tau_0}^{\tau} \Pi(\tau, \eta) d\bar{U}(\eta), \quad (21)$$

где дифференциал $d\bar{U}(\eta) = \frac{\partial \bar{U}(\eta)}{\partial \eta} d\eta$ – следует рассматривать как обобщенную функцию, которая может содержать конечные скачки значений.

Количество регистрируемых параметров, "управляющих" тепловым состоянием, обычно невелико ($m = 1 \dots 3$), и если матрицы C , A , G постоянны, то для ведения мониторинга необходимы соответственно 1...3 скалярные переходные характеристики $\pi_j(\tau, \eta)$. В общем случае характеристики должны быть получены предварительно, например расчетом ступенчатых переходных процессов по конечно-элементным моделям высокого уровня.

Доводом в пользу использования переходных характеристик является то, что они являются идеализацией реальных переходных процессов, проте-

кающих при изменении режимов работы двигателя, и их расчетные значения могут быть уточнены по результатам экспериментальных исследований. В отличие от переходного, режим импульсного нагрева деталей практически нереализуем даже при испытаниях двигателей в стендовых условиях.

Литература

1. Комплекс программно-методических средств для учета выработки ресурса авиационных ГТД в системах диагностической обработки его параметров/ Д.Ф. Симбирский, А.В. Олейник, В.И. Колесников и др. // *Авіаціоно-космічна техніка і технологія*. – Харьков: ХАИ, 2001. – Вып. 26. Двигатели и энергоустановки. – С. 163 – 166.
2. Копелев С.З., Слитенко А.Ф. Конструкции и расчет систем охлаждения ГТД. – Харьков: Изд-во «Основа», ХГУ, 1994. – 240 с.
3. Шабров Н.Н. Метод конечных элементов в расчетах деталей тепловых двигателей. – Л.: Машиностроение, 1983. – 212 с.
4. Кутателадзе С.С. Основы теории теплообмена. – М.: Машгиз, 1962. – 456 с.
5. Кулагин В.В. Теория газотурбинных двигателей: Кн. 2. Совместная работа узлов, характеристики и газодинамическая доводка выполненного ГТД. – М.: Изд-во МАИ, 1994. – 304 с.
6. Теория двухконтурных реактивных двигателей/ Под ред. С.М. Шляхтенко, В.А. Сосунова. – М.: Машиностроение, 1979. – 432 с.
7. Симбирский Д.Ф. Температурная диагностика двигателей. Пленочная термометрия оптимальные оценки. – К.: Техніка, 1976. – 207 с.
8. Деруссо П., Рой Р., Клоуз Ч. Пространство состояний в теории управления (для инженеров). – М.: Наука, 1970. – 620 с.

Поступила в редакцию 20.05.2004

Рецензент: д-р техн. наук, проф. Д.Ф. Симбирский, Национальный аэрокосмический университет им. Н.Е. Жуковского "ХАИ", Харьков.