

где $\sigma_0 = \beta E T_x / (1 - \nu)$ – максимально возможные термические напряжения, Па; β – линейный коэффициент термического расширения, 1/К; E – модуль упругости, Па; ν – коэффициент Пуассона.

Выводы.

1. На основе анализа конвективного нагрева (охлаждения) тел правильной геометрической формы в квазистационарной стадии выведено интегральное уравнение, с помощью которого можно приближенно решать задачи теплопроводности с нелинейностью в граничных условиях.
2. Разработана инженерная методика расчета температурных полей при переменных коэффициенте теплообмена и температуре среды.
3. Сравнение методики с точным численным решением показало, что погрешность определения температур не превышает 6% и ее можно считать вполне приемлемой для инженерных расчетов.
4. Приведены формулы для расчета осевых термических напряжений.

ЛИТЕРАТУРА

1. Коздoba Л.А. Методы решения нелинейных задач теплопроводности / Коздoba Л.А. – М.: Наука, 1975. – 228с.
2. Саломатов В.В. К расчету радиационного охлаждения твердых тел / Саломатов В.В. // ИФЖ. – 1969. – Т.17. – №1. – С.127-134.
3. Саломатов В.В. Температурное поле неограниченной пластины при переменных значениях коэффициента теплообмена и температуры внешней среды / Саломатов В.В., Гончаров Э.И. // ИФЖ. – 1967. – Т. 14. – №4. – С.743-745.
4. Гольдфарб Э.М. Теплотехника металлургических процессов / Гольдфарб Э.М. – М.: Металлургия, 1967. – 439с.
5. Горбунов А.Д. Аналитический расчет температур и термических напряжений при граничных условиях II рода / Горбунов А.Д., У克莱на С.В. // Днепропетровск: НМетАУ. – 2015. – Вып. 6 (21). – С.12-17.

Поступила в редакцию 23.02.2016.

УДК 621.1.018

БЕЛОНОЖКО В.Ю., студент
ЧУХНО С.И., к.т.н., доцент

Днепродзержинский государственный технический университет

УСЛОВИЯ ТЕПЛООБМЕНА НА ПОВЕРХНОСТИ ДЕТАЛИ ПРИ ШЛИФОВАНИИ

Введение. Эксплуатационные свойства деталей машин во многом формируются на этапе окончательной обработки, в качестве которой часто используется шлифование. При этом развиваются высокие температуры, определяющие свойства поверхностного слоя деталей. Одним из наиболее эффективных методов охлаждения при шлифовании является применение смазывающе-охлаждающих жидкостей. Оно может осуществляться свободно падающей или напорной струей, воздушно-жидкостной смесью, через поры круга, в среде охлаждающей жидкости и некоторыми другими способами [1]. Чаще всего применяется охлаждение свободно падающей струей, так как этот способ достаточно эффективен и наиболее прост в реализации.

Математические модели тепловых процессов в деталях при их обработке резанием содержат дифференциальное уравнение теплопроводности, начальное и граничные условия. Качество формулирования комбинаций граничных условий, соответст-

вующих существенным условиям протекания реального процесса, определяет степени приближения расчетных и действительных температурных полей.

Границные условия на свободных поверхностях детали при шлифовании с применением смазывающе-охлаждающей жидкости формулируют как граничные условия третьего рода, соответствующие конвективному теплообмену поверхности детали с окружающей средой. При этом коэффициент теплоотдачи определяется на основании критериальных уравнений, полученных в условиях обтекания тел различной формы. Например, применительно к случаю плоского шлифования используются уравнения, полученные в результате экспериментальных исследований продольного обтекания плоскости, а применительно к круглому шлифованию – в результате исследований по-перечного обтекания цилиндра. При этом для расчета критерия Рейнольдса в качестве характерного размера используется соответствующий размер детали, а скорость среды принимается равной скорости истечения смазывающе-охлаждающей жидкости на срезе подающего сопла станка.

Границные условия в пределах зоны резания формулируют как граничные условия второго рода. При использовании схемы сплошного контакта детали и шлифовального круга плотность теплового потока принимается усредненной по площади зоны резания. При использовании схемы дискретного контакта зерен шлифовального круга и детали чередуются граничные условия второго рода с плотностью теплового потока от единичного зерна и нулевой плотностью теплового потока в межзерновом пространстве. И в том и в другом случае считается, что смазывающе-охлаждающая жидкость не попадает в зону резания. Последнее, однако, не является общепризнанным, поскольку не имеет экспериментального подтверждения.

Постановка задачи. В данной статье рассматривается задача установления граничных условий на различных участках поверхности детали при круглом наружном шлифовании с целью формулирования математической модели теплового процесса, учитывающей особенности течения смазывающе-охлаждающей жидкости.

Результаты работы. На поверхности детали при шлифовании имеют место смешанные граничные условия. При этом следует выделить три участка поверхности с разными условиями теплообмена. Первый участок находится непосредственно в зоне резания, где смазывающе-охлаждающая жидкость находится в зазоре между связкой круга и обрабатываемой поверхностью. В соответствии с [2] средняя толщина этого зазора равна:

$$h_o = (0,10 \dots 0,15)d_3,$$

где d_3 – размер абразивных зерен.

Величина h_o составляет, таким образом, от нескольких микрометров до нескольких десятков микрометров. Таким образом, на этом участке имеет место течение жидкости в капиллярной щели. Известно [3], что течение жидкостей в капиллярных щелях подчиняется до определенного размера щели общим законам гидравлики; критическое число Рейнольдса, при превышении которого нарушается ламинарность потока, обычно соответствует:

$$Re = V \cdot h_o / \nu = 1000 \dots 1200,$$

где h_o – толщина щели (характерный размер), равная, в данном случае, величине зазора между связкой круга и обрабатываемой поверхностью; V – скорость жидкости в капиллярной щели, ν – кинематическая вязкость жидкости.

Для случая течения жидкости между двумя поверхностями, одна из которых неподвижна (деталь), а вторая перемещается относительно первой со скоростью V_{kp} (шлифовальный круг), расход жидкости через капиллярную щель согласно [3] составляет:

$$Q = \left(\frac{p_1 - p_2}{12 \cdot \mu \cdot L} \cdot h_o^3 + V_{kp} \cdot \frac{h_o}{2} \right) \cdot W,$$

где W – ширина щели (в данном случае равная ширине шлифовального круга); p_1 и p_2 – давления на входе и выходе из капиллярной щели (в данном случае зоны резания); μ – динамическая вязкость смазывающе-охлаждающей жидкости; L – длина щели (в данном случае равная длине контакта детали и шлифовального круга)

$$L = \sqrt{2 \cdot R_{kp} \cdot t_p},$$

где R_{kp} – радиус шлифовального круга; t_p – глубина резания.

Тогда средняя скорость жидкости под шлифовальным кругом:

$$V_{cp} = \frac{Q}{W \cdot h_o} = \frac{p_1 - p_2}{12 \cdot \mu \cdot L} \cdot h_o^2 + \frac{V_{kp}}{2}.$$

Согласно [4] перепад давления $(p_1 - p_2)$ составляет величину порядка $10^4 \dots 10^6$ Па, а длина щели под кругом L составляет несколько миллиметров. При таких условиях величина первого слагаемого $(p_1 - p_2) \cdot h_o^2 / 12 \cdot \mu \cdot L$ на порядок меньше второго $V_{kp}/2$ и можно считать, что средняя скорость смазывающе-охлаждающей жидкости под кругом незначительно превышает $V_{kp}/2$. Тогда Число Рейнольдса для шлифовальных кругов распространенной зернистости (от 6 до 40) при скорости резания 50 м/с равно $Re=100 \dots 500$.

Таким образом, в зоне резания под шлифовальным кругом имеет место ламинарное течение в капиллярных каналах. При свойственных шлифованию высоких температурах резания здесь можно ожидать кипение смазывающе-охлаждающей жидкости.

Таким образом, граничные условия для детали в зоне резания можно записать в следующем виде:

- под режущим зерном, где происходит нагрев под действием теплового потока с плотностью q

$$-\lambda \frac{\partial t}{\partial y} = q;$$

- в межзерновом пространстве

$$-\lambda \frac{\partial t}{\partial y} = \alpha_k (t_s - t_k),$$

где λ – коэффициент теплопроводности материала детали, $\partial t / \partial \tau$ – температурный градиент, α_k – коэффициент теплоотдачи при кипении, t_s и t_k – температура поверхности детали и температура кипение смазывающе-охлаждающей жидкости.

Второй участок – это течение жидкости в зоне, непосредственно прилегающей к задней границе зоны резания, величину которого L_{z0} можно оценить от нескольких до 10 мм. На этом участке течение жидкости определяется гидродинамическими явлениями в клиновом зазоре между шлифовальным кругом и поверхностью детали.

Расход жидкости в клиновом зазоре между поверхностью детали и шлифовальным кругом можно определить аналогично расходу в гидродинамическом подшипнике [5]:

$$Q = \frac{1}{2} \cdot W \cdot R \cdot \int_{h^2}^{d\varphi} \int_{h^3}^{d\varphi}$$

где W и R – в данном случае частота вращения и радиус шлифовального круга;
 h – форма щели $h(\varphi)$. Форма щели при плоском шлифовании:

$$h(\varphi) = R_{kp} \cdot (1 - \cos \varphi),$$

где $\varphi = 0,02...0,03$ рад – текущий угол.

С учетом характеристической ширины щели согласно [6] средняя скорость жидкости в щелевом зазоре составит:

$$V_{cp} = \frac{1,667 \cdot V_{kp} \cdot \cos \varphi}{\operatorname{ctg}^2 \frac{\Phi}{2} \cdot (1 - \cos \varphi)}.$$

Форма щели при круглом наружном и внутреннем шлифовании:

$$h(\varphi) = (R_o \pm R_{kp}) \cdot (1 - \cos \varphi),$$

где R_o – радиус обрабатываемой детали; «+» – соответствует наружному, а «–» внутреннему шлифованию.

Анализ формы щели при круглом наружном и внутреннем шлифовании показывает, что при традиционных соотношениях радиусов шлифовального круга и детали, в пределах зоны гидродинамического влияния, средняя скорость течения жидкости может быть принятой одинаковой для всех схем шлифования.

В качестве характерного размера в данном случае принимается длина участка гидродинамического влияния. Для водных смазывающе-охлаждающих жидкостей этому участку при полученных средних скоростях течения соответствуют значения критерия Рейнольдса $Re > 10^6$. Таким образом, на этом участке имеет место развитый турбулентный режим течения.

Границные условия для детали в зоне гидродинамического влияния можно записать в следующем виде:

$$-\lambda \frac{\partial t}{\partial y} = \alpha_i (t_s - t_{\infty}),$$

где α_i – коэффициент теплоотдачи при конвективном теплообмене между поверхностью детали и турбулентным потоком смазывающе-охлаждающей жидкости, t_{∞} – температура смазывающе-охлаждающей жидкости.

Третий участок – это течение жидкости от точки ее падения на поверхность детали, которое происходит со скоростью близкой к скорости истечения из падающего сопла V_c . Характерным размером при этом является расстояние от среза падающего сопла до начала участка гидродинамического влияния. Для водных смазывающе-охлаждающих жидкостей этому участку соответствуют значения критерия Рейнольдса $Re = (0,5...1)10^4$. Такие значения критерия Рейнольдса при наружном обтекании соответствуют переходному режиму от ламинарного к турбулентному течению.

Граничные условия для детали в зоне свободного течения можно записать в следующем виде:

$$-\lambda \frac{\partial t}{\partial y} = \alpha_2 (t_s - t_{sc}),$$

где α_2 – коэффициент теплоотдачи при конвективном теплообмене между поверхностью детали и потоком смазывающе-охлаждающей жидкости с переходным режимом течения.

Выводы. Смешанные граничные условия на поверхности детали, охлаждаемой СОЖ в процессе шлифования, должны учитывать наличие трех участков с различными режимами течения жидкости: в пределах зоны резания – участок ламинарного течения в капиллярах между связкой шлифовального круга и поверхностью резания, где характерным размером является величина зазора между связкой круга и обрабатываемой поверхностью; в пределах зоны гидродинамического влияния – участок турбулентного течения в клинообразном зазоре между шлифовальным кругом и деталью, скорость которого определяется гидродинамическими явлениями в системе этих тел, где характерным размером является длина этого участка; в пределах зоны свободного полива – участок детали в потоке, скорость которого определяется расходом смазывающей-охлаждающей жидкости и сечением подающего сопла, режим течения – переходной от ламинарного к турбулентному, а характерным размером является расстояние от среза подающего сопла до начала участка гидродинамического влияния.

ЛИТЕРАТУРА

1. Смазочно-охлаждающие технологические средства для обработки металлов резанием: справочник / под ред. С.Г.Энталиса, Э.М.Берлинера. – М.: Машиностроение, 1986. – 352с.: ил.
2. Худобин Л.В. Повышение эффективности действия СОЖ при внутреннем шлифовании / Худобин Л.В., Берзин В.Р., Мельников А.Н. – Вестник машиностроения. – 1975. – №11. – С.55-57.
3. Башта Т.М. Машиностроительная гидравлика / Башта Т.М. – М.: Машиностроение, 1971. – 82с.
4. Ящерицын П.И. Кавитационные явления при шлифовании / Ящерицын П.И., Бранкевич Э.С., Туромша В.И. – Известия АН БССР: Серия физико-технических наук. – 1981. – №4. – С.67-72.
5. Лойцянский Л.Г. Механика жидкостей и газов / Лойцянский Л.Г. – М.: Наука, 1970. – 904с.
6. Шлихтинг Г. Теория пограничного слоя / Шлихтинг Г. – М.: Наука, 1974. – 711с.

Поступила в редакцию 01.06.2016.