

## Аналитическое решение краевой задачи теплопроводности в связи с процессом охлаждения крема кондитерского в холодильной камере

Бараненко А.В., Вороненко Б.А., Поляков С.В., Пеленко В.В.

*Поставлена и решена краевая задача охлаждения крема кондитерского, упакованного в тару, в холодильной камере. Получено аналитическое решение поставленной краевой задачи в виде распределения температур в продукте и оболочке (таре). Это решение определяет зависимость температурных полей от теплофизических характеристик продукта и оболочки, их геометрической формы и размеров, теплоотводящей среды и времени процесса охлаждения.*

Ключевые слова: крем кондитерский, аналитическое решение, краевая задача, уравнение теплопроводности, тара, холодильная камера.

Одним из этапов технологического процесса производства крема кондитерского является охлаждение упакованного в транспортную тару продукта в холодильной камере для его созревания в течение суток от начальной температуры примерно 18<sup>0</sup>С до конечной, равной 3-5<sup>0</sup>С. Длительность охлаждения зависит от теплопроводных свойств продукта и упаковки, их геометрической формы и размеров, от температуры теплоотводящей среды. Все эти параметры определяют качество конечного(готового) продукта [1].

Тара (оболочка), которую полностью (без зазоров) заполняет кондитерский крем, представляет собою параллелепипед, т.е. пластину конечных размеров  $2l_1 \times 2l_2 \times 2l_3$ .

Таким образом, имеем слоистую систему, состоящую из трех тел: тара-продукт-тара. Математическое описание процесса охлаждения крема кондитерского заключается в формировании и решении системы уравнений теплопроводности:

$$\frac{\partial t_1(x, y, z, \tau)}{\partial \tau} = a_1 \nabla^2 t_1(x, y, z, \tau) \quad (\tau > 0, 0 < x < l_i, i = 1, 2, 3); \quad (1)$$

$$\frac{\partial t_2(x, y, z, \tau)}{\partial \tau} = a_2 \nabla^2 t_2(x, y, z, \tau) \quad (\tau > 0, l_1 < x < R_i, i = 1, 2, 3) \quad (2)$$

при следующих краевых условиях:

$$t_1(x, y, z, 0) = t_2(x, y, z, 0) = t_o = const; \quad (3)$$

$$t_1(l_1, y, z, \tau) = t_2(l_1, y, z, \tau); \quad (4)$$

$$-\lambda_1 \frac{\partial t_1(l_1, y, z, \tau)}{\partial x} = -\lambda_2 \frac{\partial t_2(l_1, y, z, \tau)}{\partial x}; \quad (5)$$

$$t_1(x, l_2, z, \tau) = t_2(x, l_2, z, \tau); \quad (6)$$

$$-\lambda_1 \frac{\partial t_1(x, l_2, z, \tau)}{\partial y} = -\lambda_2 \frac{\partial t_2(x, l_2, z, \tau)}{\partial y}; \quad (7)$$

$$t_1(x, y, l_3, \tau) = t_2(x, y, l_3, \tau); \quad (8)$$

$$-\lambda_1 \frac{\partial t_1(x, y, l_3, \tau)}{\partial z} = -\lambda_2 \frac{\partial t_2(x, y, l_3, \tau)}{\partial z}; \quad (9)$$

$$\frac{\partial t_1(0, y, z, \tau)}{\partial x} = \frac{\partial t_1(x, 0, z, \tau)}{\partial y} = \frac{\partial t_1(x, y, 0, \tau)}{\partial z} = 0; \quad (10)$$

$$t_2(R_1, y, z, \tau) = t_2(x, R_2, z, \tau) = t_2(x, y, R_3, \tau) = t_c = const \quad (11)$$

Равенства (3) - начальные условия, описывающие равномерное распределение температуры по объему тела (продукта) и тары: не снижая общности постановки задачи, считаем, что в момент загрузки тары с продуктом (начало процесса охлаждения) они имеют одинаковую температуру.

Системы уравнений (4)-(5), (6)-(7), (8)-(9)-граничные условия четвертого рода, задающие равенства температур и тепловых потоков на границах продукта и оболочки при их совершенном термическом контакте.

(10) - условия симметрии.

Равенства (11) - граничные условия первого рода, задающие постоянство температуры на границе тары с окружающей средой холодильной камеры.

Решение краевой задачи (1)-(11) заключается в нахождении полей температур, т.е. распределения температуры  $t_i(x, y, z, \tau)$  в продукте и таре в любой момент времени процесса охлаждения.

Исследованию проблемы теплопереноса в слоистых средах посвящено значительное количество работ [2-10]. В частности, в [2,5,6] показано, что для пластины конечных размеров  $2l_1 \times 2l_2 \times 2l_3$ , начальная температура которой везде одинакова и равна  $t_0$ , все поверхности которой мгновенно охлаждаются до некоторой температуры  $t_c < t_0$ , которая поддерживается постоянной на протяжении всего процесса охлаждения, решение может быть представлено как произведение решений для трех неограниченных пластин, толщина которых соответственно равна  $2l_1, 2l_2, 2l_3$ , т.е.

$$\frac{t_1(x, y, z, \tau) - t_c}{t_0 - t_c} = \frac{t_1(x, \tau) - t_c}{t_0 - t_c} \cdot \frac{t_1(y, \tau) - t_c}{t_0 - t_c} \cdot \frac{t_1(z, \tau) - t_c}{t_0 - t_c} \quad (12)$$

При этом температуры  $t_1(x, \tau)$ ,  $t_1(y, \tau)$ ,  $t_1(z, \tau)$  определяются решением дифференциальных уравнений:

$$\frac{\partial t_1(x, \tau)}{\partial \tau} = a_1 \frac{\partial^2 t_1(x, \tau)}{\partial x^2}; \quad \frac{\partial t_1(y, \tau)}{\partial \tau} = a_1 \frac{\partial^2 t_1(y, \tau)}{\partial x^2}; \quad \frac{\partial t_1(z, \tau)}{\partial \tau} = a_1 \frac{\partial^2 t_1(z, \tau)}{\partial x^2}$$

при соответствующих краевых условиях первого рода.

В нашем случае задача является сопряженной с задачей охлаждения оболочки и усложненной граничными условиями четвертого рода. С учетом этого окончательное решение краевой задачи (1)-(11) методами математической физики получено в следующем виде:

$$\theta_1 = \frac{t_1(x, y, z, \tau) - t_c}{t_0 - t_c} = \sum_{n=1}^{\infty} \sum_{m=1}^{\infty} \sum_{k=1}^{\infty} A_n A_m A_k \cos(\mu_n X) \cos(\mu_m Y) \cos(\mu_k Z) \cdot \exp \left[ - \left( \mu_n^2 k_{l_1}^2 + \mu_m^2 k_{l_2}^2 + \mu_k^2 k_{l_3}^2 \right) Fo \right]; \quad (13)$$

$$\theta_2 = \frac{t_2(x, y, z, \tau) - t_c}{t_0 - t_c} = \sum_{n=1}^{\infty} \sum_{m=1}^{\infty} \sum_{k=1}^{\infty} A_n A_m A_k c_n c_m c_k \cdot \exp \left[ - \left( \mu_n^2 k_{l_1}^2 + \mu_m^2 k_{l_2}^2 + \mu_k^2 k_{l_3}^2 \right) Fo \right], \quad (14)$$

где:

$\mu_n, \mu_m, \mu_k$  – последовательные положительные корни соответствующих уравнений:  $k_{\varepsilon} tg \mu tg(\mu k_{l_s} \sqrt{k_a}) = 1$ , где  $s=1$  - соответствует  $n$  (направление  $x$ ),  $s=2$  -  $m$  (направление  $y$ ),  $s=3$  -  $k$  (направление  $z$ );

$A_s = \frac{2}{\mu_s \varphi_s}$  - начальная тепловая амплитуда;

$$\varphi_s = (1 + k_{\varepsilon} k_{l_s} \sqrt{k_a}) \sin \mu_s \cos(\mu_s k_{l_s} \sqrt{k_a}) + k_{\varepsilon} (1 + k_{\varepsilon}^{-1} k_{l_s} \sqrt{k_a}) \cos \mu_s \sin(\mu_s k_{l_s} \sqrt{k_a});$$

$$c_n = \cos \mu_n \cos(\mu_n \sqrt{k_a} (X - 1)) - k_{\varepsilon} \sin \mu_n \sin(\mu_n \sqrt{k_a} (X - 1));$$

$$c_m = \cos \mu_m \cos(\mu_m \sqrt{k_a} (Y - 1)) - k_{\varepsilon} \sin \mu_m \sin(\mu_m \sqrt{k_a} (Y - 1));$$

$$c_k = \cos \mu_k \cos(\mu_k \sqrt{k_a} (Z - 1)) - k_{\varepsilon} \sin \mu_k \sin(\mu_k \sqrt{k_a} (Z - 1)).$$

## Выводы

1. Поставлена краевая задача процесса охлаждения крема кондитерского, упакованного в тару, в холодильной камере.
2. Получено аналитическое решение поставленной краевой задачи в виде распределения температур в продукте и оболочке (таре). Это решение определяет зависимость температурных полей от теплофизических характеристик продукта и оболочки, их геометрической формы и размеров, температуры теплоотводящей среды и времени процесса охлаждения.
3. Из найденного аналитического решения могут быть определены теплотери в процессе охлаждения путем нахождения средней температуры по объему параллелепипеда, а также интенсивность (темп) охлаждения.

## Обозначения

$t_i(x, y, z, \tau)$	— температура;
$t_0$	— начальная температура;
$t_c$	— температура среды холодильной камеры;
$x, y, z$	— текущие координаты;
$2l_1, 2l_2, 2l_3$	— размеры продукта по осям координат;
$R_1 - l_1 = R_2 - l_2 = R_3 - l_3 = d$	— толщина оболочки (тары);
$\tau$	— время;
$i$	— индекс;
$i = 1$	— относится к первой среде – продукту;
$i = 2$	— относится ко второй среде – оболочке;
$a_i$	— коэффициент температуропроводности;
$\lambda_i$	— коэффициент теплопроводности;
$\rho_i$	— плотность;
$c_i$	— удельная теплоемкость;
$k_a = \frac{a_1}{a_2}$	— число (критерий), характеризующее инерционные свойства первой среды по отношению ко второй;
$k_\lambda = \frac{\lambda_1}{\lambda_2}$	— число (критерий), характеризующее относительную проводимость среды;
$k_\varepsilon = \frac{\lambda_1}{\lambda_2} \sqrt{\frac{a_1}{a_2}} = \sqrt{\frac{\lambda_1 c_1 \rho_1}{\lambda_2 c_2 \rho_2}} = \frac{\varepsilon_1}{\varepsilon_2} = \frac{k_\lambda}{\sqrt{k_a}}$	— критерий, характеризующий активность первой среды по отношению ко второй;
$\varepsilon = \sqrt{\lambda c \rho} = \frac{\lambda}{\sqrt{a}}$	— термический коэффициент, коэффициент проникновения или коэффициент тепловой активности;
$X = \frac{x}{l_1}, Y = \frac{y}{l_2}, Z = \frac{z}{l_3}$	— безразмерные координаты;
$Fo = \frac{a_1 \tau}{l^2}$	— число Фурье;
$k_{l_s} = \frac{l}{l_s} \quad (s = 1, 2, 3),$	
$l$	— обобщенный размер: $\frac{1}{l^2} = \frac{1}{l_1^2} + \frac{1}{l_2^2} + \frac{1}{l_3^2}$ ;
$d = R_s - l_s$	— толщина оболочки;
$\Theta_i = \Theta_i(X, Y, Z, Fo) = \frac{t_i(x, y, z, \tau) - t_c}{t_0 - t_c}$	— относительная избыточная температура.

## Список литературы

1. Гуляев В.А., Крысин А.Г., Цуранов О.А. О связи параметров охлаждения продуктов в аппаратах интенсивного охлаждения // Сб.науч.трудов Санкт-Петербургского торгово-экономического института «Актуальные проблемы совершенствования торгово-технологического оборудования». –СПб, 2007. – С.4-9.
2. Смирнов М.С. Температурное поле в трехслойной стенке при граничных условиях четвертого рода. //Тепло- и массообмен в капиллярно-пористых телах. –М.-Л.: Госэнергоиздат, 1957, -С.17-20.
3. Лыков А.В., Михайлов Ю.А. Теория тепло- и массопереноса. М.: Госэнергоиздат, 1963. –535 с.
4. Алямовский И.Г. Температурное поле ограниченного тела, имеющего форму параллелепипеда, с непрерывно действующим источником тепла. // Тепло- и массоперенос. –Минск: Издат.АН БССР, т.V «Методика расчета и моделирования процессов тепло- и массообмена», 1963. –С.14-18.
5. Карслоу Г., Егер Д. Теплопроводность твердых тел.-М.: Наука, 1964. – 484 с.
6. Лыков А.В. Теория теплопроводности. –М.: Высшая школа, 1967. –600с.
7. Егерев В.К. Диффузионная кинетика в неподвижных средах. –М: Наука, 1970. –239 с.
8. Цой П.В. Методы решения отдельных задач тепломассопереноса. –М.: Энергия, 1971. –382 с.
9. Цой П.В. Методы расчета задач тепломассопереноса. –М.: Энергоатомиздат, 1984. –416 с.
10. Кудинов В.А., Карташов Э.М., Калашников В.В. Аналитические решения задач тепломассопереноса и термоупругости для многослойных конструкций. – М.: Высшая школа, 2005. –430 с.