

Тепломассообмен 6

Нестационарная теплопроводность:

- Охлаждение (нагревание) пластины
- Охлаждение (нагревание) цилиндра
- Регулярный режим

Внутренняя задача

- Частный случай (А):

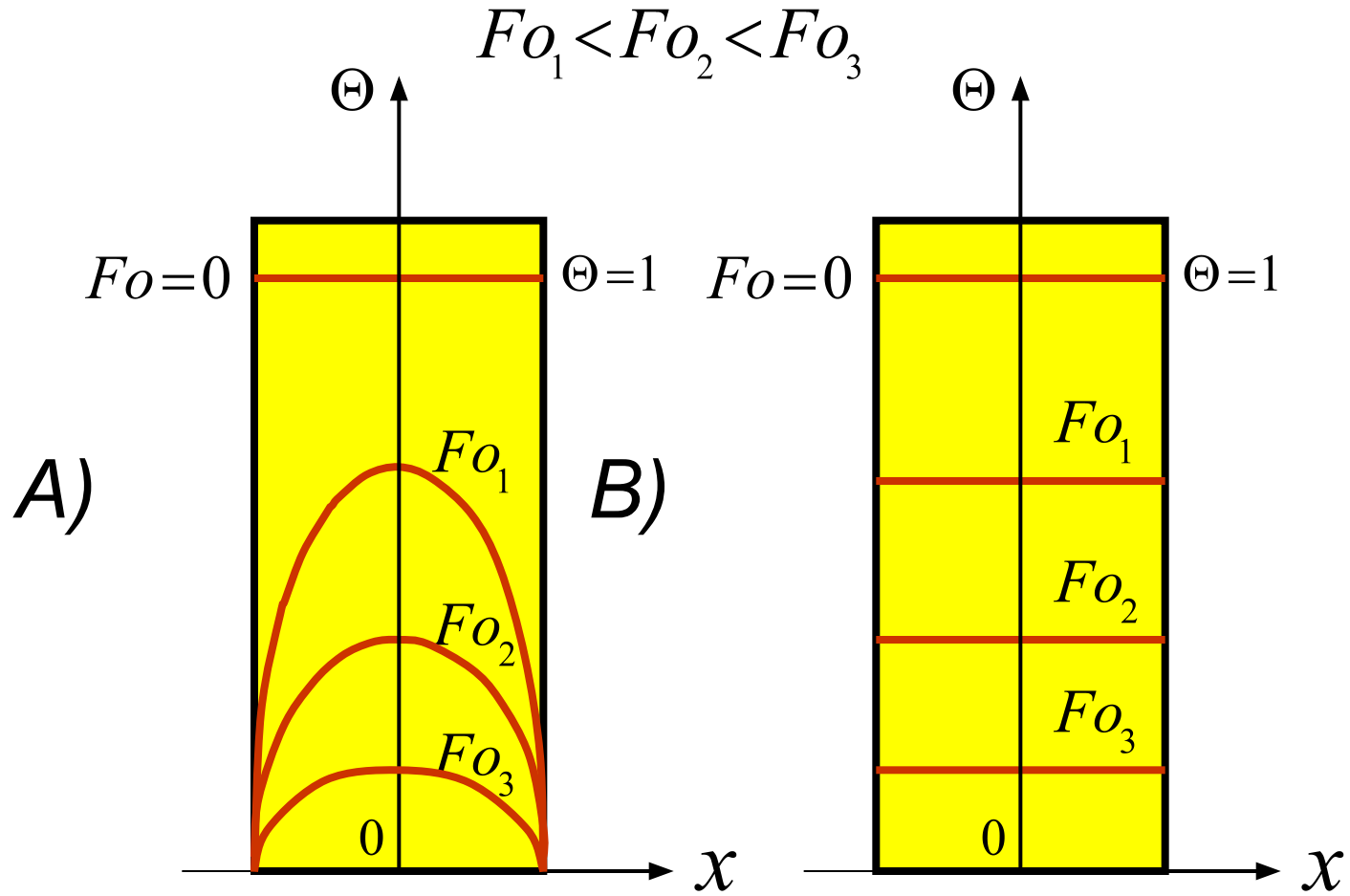
$Bi \rightarrow \infty$ (практически $Bi > 100$): Bi – число (критерий) Био:

$$Bi = \frac{\delta / \lambda}{1 / \alpha} = \frac{\text{соотношение конвективной теплоотдачи снаружи и теплопроводности}}{\text{внутри тела.}}$$

В данном случае очень интенсивное наружное охлаждение, поэтому температура поверхности пластины, погруженной в жидкость, сразу становится равной температуре жидкости.

Распределение температур в пластине зависит от ее теплопроводности λ и геометрических размеров δ , то есть от условий внутри пластины (внутренняя задача).

A) Внутренняя задача $Bi \rightarrow \infty$
B) Внешняя задача $Bi \rightarrow 0$



Внешняя задача

- Частный случай (B):

$Bi \rightarrow 0$ (практически $Bi < 0,1$),

$$Bi = \left(\frac{\delta / \lambda}{1 / \alpha} \right) \rightarrow 0; \alpha \rightarrow 0;$$

теплопроводность (λ)
значительная.

Из-за высокого коэффициента теплопроводности пластины температуры в ней быстро выравниваются. Охлаждение слабое и **все зависит от внешнего коэффициента конвективной теплоотдачи α (внешняя задача).**

Обозначения: δ - половина толщины пластины, м;

λ - теплопроводность пластины, Вт/(мК);

α - коэффициент конвективной теплоотдачи, Вт/(м²К).

Средний случай

- Частный случай (C): $0,1 \leq Bi \leq 100$.

Интенсивность охлаждения зависит и от внутреннего термического сопротивления (δ/λ) и внешнего - $(1/\alpha)$.

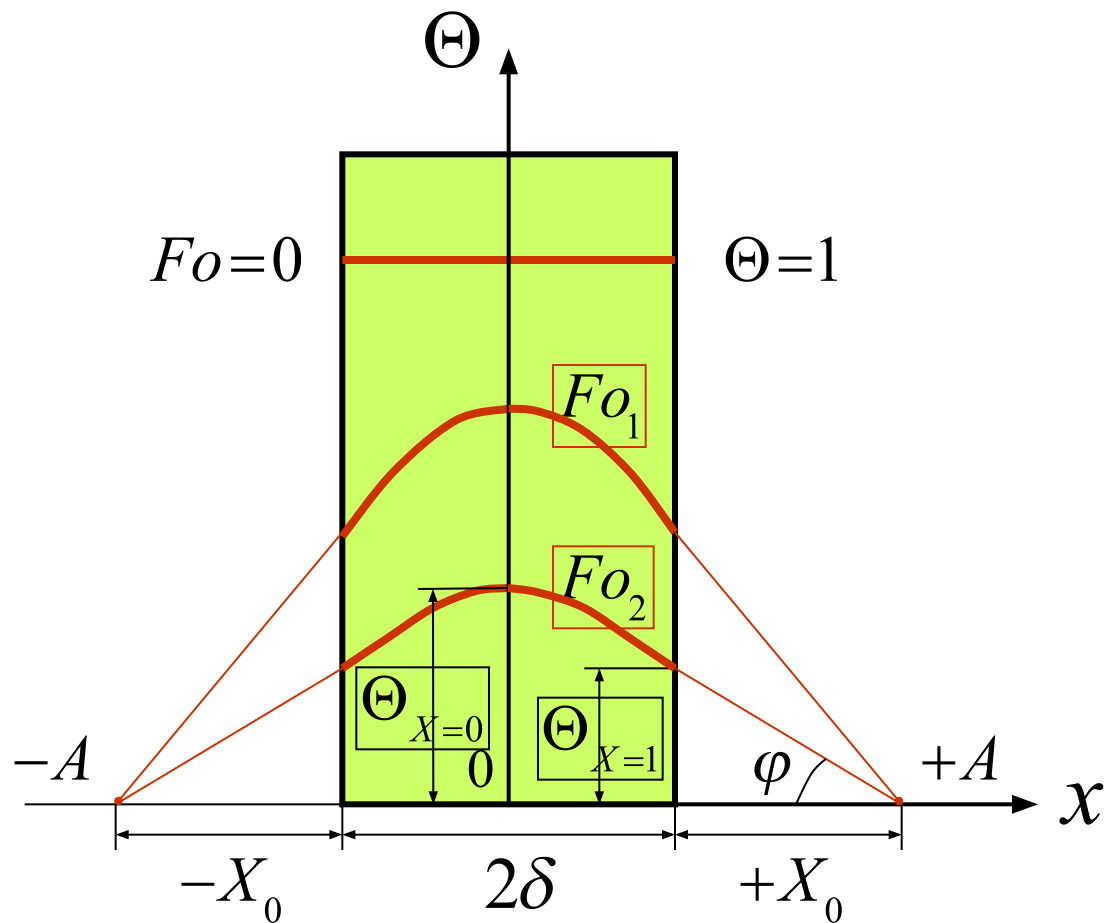
Распределение температур в пластине для этого случая показано на следующем слайде.

Из уравнения (13 ТМО 4) следует, что для любого момента времени τ распределение температур имеет вид симметричной кривой с максимумом на оси пластины ($X=0$).

Касательные к кривым в точках $X = \pm 1$ проходят через точки $+A$ и $-A$ на расстоянии $\pm X = 1/Bi$ и тангенс угла наклона этих касательных (см. следующий слайд).

$$\operatorname{tg} \varphi = \frac{\Theta_{X=1}}{X_0}$$

Температурное поле в пластине



Теплота, отданная от пластины к жидкости

Теплота, отданная с обеих сторон пластины к окружающей ее жидкости за время от $\tau = 0$ до $\tau = \infty$, равна изменению внутренней энергии пластины, Дж:

$$Q_n = 2\delta f \rho c (t_0 - t_{жс}),$$

где $2\delta f$ — объем пластины, м^3 ;

ее масса, кг;

δ — половина толщины пластины, м; f — ее поперечное сечение, м^2 ; ρ — плотность материала пластины, $\text{кг}/\text{м}^3$;

c — теплоемкость материала пластины, Дж/(кгК).

Тогда за любой промежуток времени от $\tau \stackrel{\text{до}}{=} 0$ или τ_1 в безразмерной форме: (от $Fo = 0$ до Fo_1).

За это время внутренняя энергия пластины изменится на, Дж:

$$Q = Q_n - Q_1 = 2\delta f \rho c (t_0 - t_{жс}) \left(1 - \frac{t_1^{cp} - t_{жс}}{t_0 - t_{жс}}\right), \quad (2)$$

Средняя по толщине пластины безразмерная избыточная температура

или

$$Q = Q_n (1 - \Theta_1^{cp}), \quad (3)$$

где

$$\Theta_1^{cp} = \frac{t_1^{cp} - t_{ac}}{t_0 - t_{ac}}$$

средняя по толщине пластины
безразмерная избыточная температура
в момент времени τ_1 .

В соответствии с теоремой о среднем, средняя безразмерная
избыточная температура

пластины найдется как:

$$\Theta^{cp} = \frac{1}{X} \int_0^X \Theta dx, \quad (4)$$

где Θ по уравнению (13 ТМО 4), тогда при $Fo \geq 0,3$ можно
ограничиться только первым членом ряда, то есть:

$$\Theta_1^{cp} = \frac{2 \sin^2 \mu_1^{(5)}}{\mu_1^2 + \mu_1 \sin \mu_1 \cos \mu_1} \exp(-\mu_1^2 Fo).$$

Охлаждение (нагревание) бесконечного цилиндра

Бесконечный цилиндр ($l \gg 2r_0$) радиусом r_0 отдает теплоту окружающей его жидкости при:

$$\alpha = Const; t_{ж} = Const; \tau = 0 \rightarrow t = t_0 = Const.$$

Дифференциальное уравнение теплопроводности в полярных (цилиндрических) координатах для бесконечного цилиндра:

$$\frac{\partial \theta}{\partial \tau} = a \left(\frac{\partial^2 \theta}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial \theta}{\partial r} \right).$$

Начальные условия: при $\tau = 0; 0 \leq r \leq r_0 \rightarrow \theta = \theta_0 = t_0 - t_{ж} = Const$

Граничные условия: при $r = 0; \tau > 0 \rightarrow \left(\frac{\partial \theta}{\partial r} \right)_{r=0} = 0;$

$$r = r_0; \tau > 0 \rightarrow \left(\frac{\partial \theta}{\partial r} \right)_{r=r_0} = -\frac{\alpha}{\lambda} \theta_{r=r_0}.$$

Числа подобия для охлаждения (нагрева) цилиндра

Решение в общем виде: $\Theta = f(R, Bi, Fo), (8)$

где $R = \frac{r}{r_0}$ — безразмерный радиус цилиндра;

$Bi = \frac{\alpha r_0}{\lambda}$ — число (критерий) Био, который представляет собой соотношение конвективной теплоотдачи снаружи и теплопроводности внутри цилиндра.

$Fo = \frac{\alpha \tau}{r_0^2}$ — число (критерий) Фурье — безразмерное время.

По аналогии с пластиной, при $Bi \rightarrow 0$ (практически при $Bi < 0,1$) степенные ряды становятся настолько быстро сходящимися, что можно ограничиться только первым членом ряда μ_1 .

Безразмерные избыточные температуры

Безразмерные избыточные температуры:

- на оси цилиндра $\Theta_{R=0} = N_0(Bi) \exp(-\mu_1^2 Fo)$;
- на поверхности цилиндра $\Theta_{R=1} = P_0(Bi) \exp(-\mu_1^2 Fo)$.

Функции $N_0(Bi), P_0(Bi)$ табулированы и приведены в справочниках.

По аналогии с бесконечной пластиной зависимости (9) и (10) линейные в логарифмических координатах и по ним можно найти:

$$\Theta_{r=0} = \frac{t_{вк0} - t}{t_0 - t_{жс}}; \Theta_{r=r_0} = \frac{t_{вкr_0} - t}{t_0 - t_{жс}},$$

или в безразмерном виде, по графикам:

$$\Theta_{R=0} = \Phi_1(Bi, Fo); \Theta_{R=1} = \Phi_2(Bi, Fo).$$

Теплота, отданная от цилиндра к окружающей его жидкости

Теплота, отданная цилиндром за время от $\tau = 0$ до $\tau = \infty$, равна изменению внутренней энергии цилиндра, Дж:

$$Q_{\infty} = \pi r_0^2 l \rho c (t_0 - t_{жс}),$$

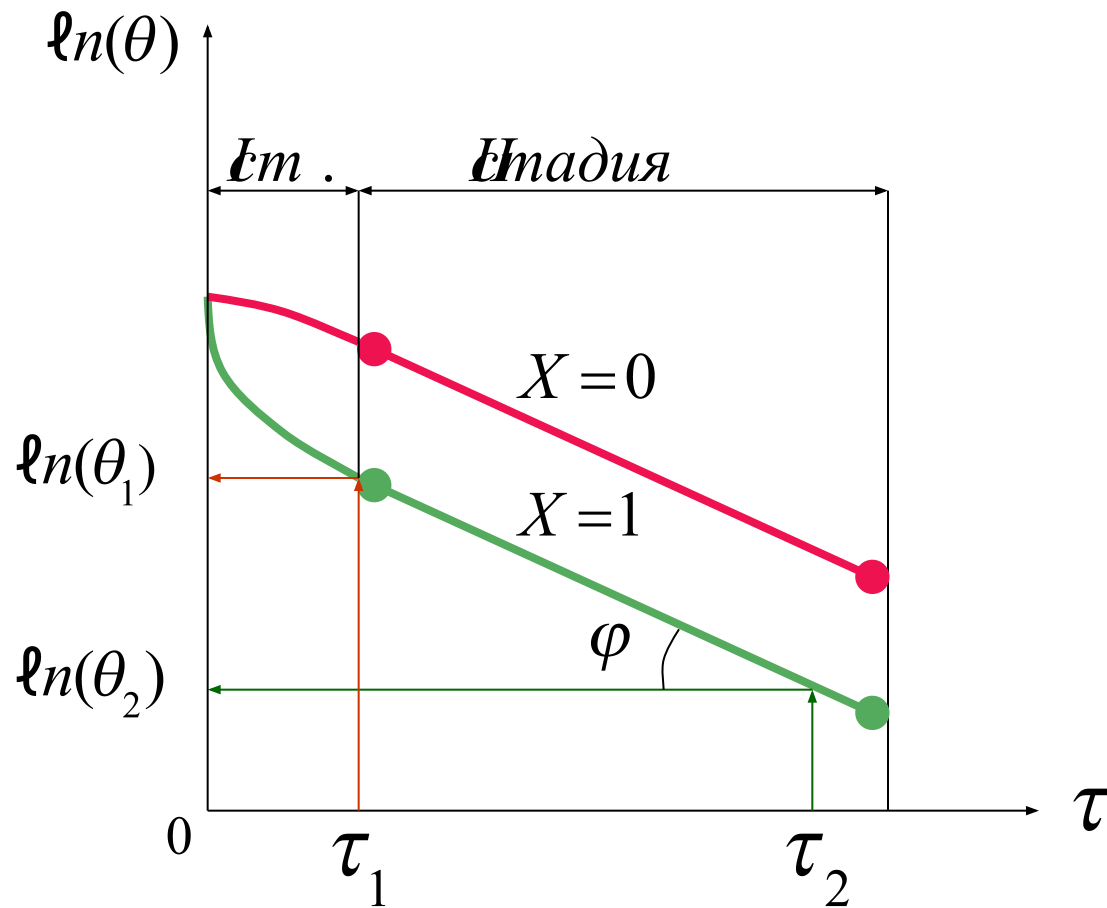
а за время от $\tau = 0$ до $\tau = \tau_1$: $Q = Q_{\infty} (1 - \Theta_1^{cp})$ (12)

где $\Theta_1^{cp} = \frac{t_1^{cp} - t_0}{t_0 - t_0}$ средняя по цилиндру безразмерная избыточная температура в момент времени τ_1 .

При $Fo \geq 0,25$: $\Theta_1^{cp} = \frac{4Bi^2}{\mu_1^2(\mu_1^2 + Bi^2)} \exp(-\mu_1^2 Fo)$. (13)

Аналогично есть решение и для охлаждения (нагревания) шара.

Регулярный режим охлаждения



Регулярный режим охлаждения (нагрева) тел

Анализ решений для охлаждения (нагрева) тел разной формы показывает, что **все они представляют сумму бесконечного ряда, члены которого соответствуют быстро убывающим экспоненциальным функциям.**

Например, для бесконечной пластины

при $\alpha = \text{Const}; t = \text{Const}$
было получено:

$$\theta = \sum_{n=1}^{\infty} A_n \cos^{(1)}\left(\mu_n \frac{x}{\delta}\right) e^{-\mu_n^2 \frac{at}{\delta^2}},$$

где $A_n \rightarrow$ константа для каждого члена ряда, которая находится из начальных условий.

Множитель $\cos\left(\mu_n \frac{x}{\delta}\right) = U_n$ зависит только от координаты X .

I – неупорядоченная стадия охлаждения

Комплекс $\frac{\mu_n^2 a}{\delta^2}$ является постоянным, положительным, вещественным числом: $m_1 < m_2 < m_3 < \dots$, где m_n $n=1,2,3,\dots$

Тогда уравнение (1)

запишется в виде:

$$\theta = \sum_{n=1}^{\infty} A_n U_n e^{-m_n \tau} \quad (2)$$

Уравнение (2) справедливо для тел разной геометрии, которая учитывается видом сомножителей A_n, U_n .

При малых значениях времени от $\tau=0$ до $\tau=\tau_1$ изменение температур зависит от начального распределения температур в теле.

В этом случае поле температур будет определяться не только первым, но и последующими членами ряда (2)

«I – неупорядоченная стадия охлаждения».

II стадия охлаждения – регулярный режим

Но начиная с некоторого момента времени $\tau > \tau_1$ начальные условия играют второстепенную роль, процесс определяется интенсивностью охлаждения и физическими свойствами тела.

Тогда температурное поле достаточно точно описывается только первым членом ряда «II стадия охлаждения – регулярный режим»,

для которого:

$$\theta = A_1 U_1 (3) e^{-m_1 \tau}$$

Логарифмируя (3) и опуская индексы, получим:

$$\ln \theta = -m\tau + \ln(AU), \quad \ln \theta^{(4)} = -m\tau + c(x, y, z),$$

то есть в полулогарифмических координатах эта зависимость – прямолинейная.

III стадия охлаждения – стационарный режим

При длительном охлаждении ($\tau \rightarrow \infty$ или $Fo \rightarrow \infty$) все точки тела принимают одинаковую температуру, равную температуре окружающей жидкости $t_{ж}$.

Это III стадия охлаждения – стационарный режим.

Для регулярного режима после дифференцирования уравнения (2) имеем:

$$\frac{1}{\theta} \frac{\partial \theta}{\partial \tau} = -m = Const, \quad (5)$$

то есть относительная скорость изменения температуры равняется константе « m », не зависящей от координат и времени.

« m », 1/с – темп охлаждения.

Темп охлаждения

Если есть экспериментальный график изменения избыточной температуры тела во времени (см. слайд 13), то темп охлаждения в стадии регулярного режима, 1/с:

$$m = \frac{\ln \theta_1 - \ln \theta_2}{\tau_2 - \tau_1} = \operatorname{tg} \varphi. \quad (6)$$

Зависимость темпа охлаждения от физических свойств тела, его геометрии, размеров и условий теплообмена на поверхности можно найти из теплового баланса.

Изменение внутренней энергии тела, Дж:

$$dQ = -c\rho(V) \frac{\partial \theta_{cp}}{\partial \tau} d\tau,$$

где θ_{cp} средняя по объему избыточная температура, К.

Теплота (7) отдается от поверхности тела к окружающей его жидкости.

Первая теорема Кондратьева

По уравнению конвективной теплоотдачи, Дж:

$$dQ = \alpha^{\text{cp}} \theta_F^{\text{cp}} F d\tau.$$

Здесь θ_F^{cp} → средняя по поверхности избыточная температура; α^{cp} → средний коэффициент теплоотдачи.

Приравнявая (7) и (8) с учетом того, что $c\rho V = C$ — полная теплоемкость тела, Дж/кг; $\theta_F / \theta_v = \psi$ — коэффициент неравномерности распределения температуры в теле, имеем:

(9) то есть при темп $\alpha^{\text{cp}} = \text{Const}$
 $-\frac{1}{\theta_v^{\text{cp}}} \frac{\partial \theta_v^{\text{cp}}}{\partial \tau} = m = \psi \frac{\alpha^{\text{cp}} F}{C}$ темп, охлаждения однородного изотропного тела (относительная скорость охлаждения) пропорционален коэффициенту теплоотдачи, поверхности тела и обратно пропорционален его полной теплоемкости (первая теорема Кондратьева).

Коэффициент неравномерности распределения температуры

Итак коэффициент неравномерности
распределения температуры
в теле из (9):

$$m = \frac{\psi \theta_v^{cp}}{C}.$$

Как же он зависит от числа Био?

A) $Bi \rightarrow 0$

(практически $Bi < 0,1$) – внешняя задача:

распределение температур не зависит
от геометрических
размеров тела и его
физических свойств

$$\theta_F^{cp} = \theta_v^{cp} \rightarrow \psi = \frac{\theta_F^{cp}}{\theta_v^{cp}} = 1.$$

Диапазон изменения коэффициента ψ

$$B) \quad Bi \rightarrow \infty$$

(практически $Bi > 100$) – внутренняя задача:

распределение температур зависит только от геометрических размеров тела и его физических свойств.

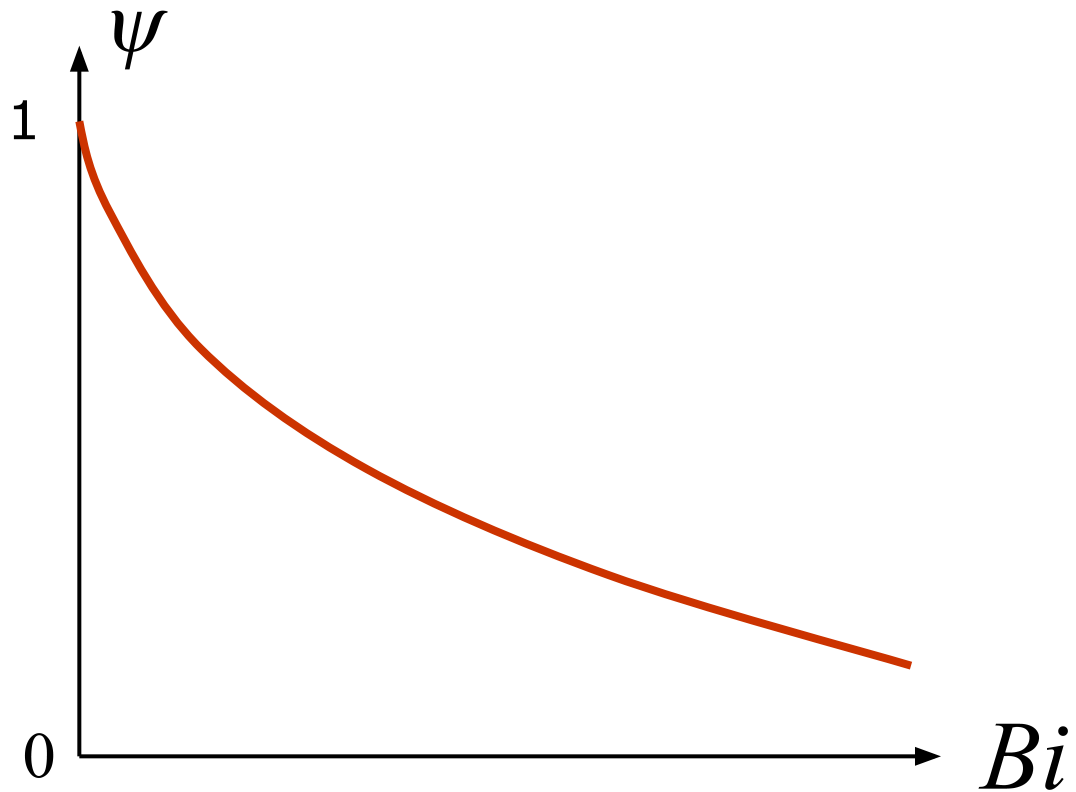
Из-за высокого внешнего коэффициента теплоотдачи

$$\alpha \rightarrow \infty; t^* = t; \psi = 0$$

Следовательно, в общем случае, коэффициент ψ будет изменяться от (1 при $Bi = 0$) до (0 при $Bi = \infty$).

См. следующий слайд.

Зависимость $\psi = f(Bi)$



Вторая теорема Кондратьева

При $Bi \rightarrow \infty; (\alpha^{cp} \rightarrow \infty)$ температура охлаждения тела « m » становится пропорциональным его коэффициенту температуропроводности "а" (вторая теорема Кондратьева)

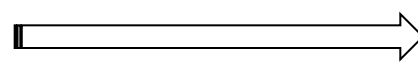
$$a = km_{\infty} \quad (11)$$

Коэффициент пропорциональности зависит только от геометрии и размеров тела.

Для бесконечной пластины: $m = \frac{\mu^2 a}{\delta^2} \rightarrow \mu = \delta \sqrt{\frac{m}{a}}$

где $\delta \rightarrow$ половина толщины пластины,

тогда с учетом того, что:



$$ctg \mu = \frac{\mu}{Bi}$$

получим:

$$Bi \rightarrow \infty; ctg \mu \rightarrow 0; \mu \rightarrow \pi/2;$$

$$Bi \rightarrow 0; ctg \mu \rightarrow \infty; \mu \rightarrow 0$$

то есть в диапазоне $Bi = 0 - \infty$:

$$\mu = 0 - \pi/2$$

Регулярные режимы I, II, III родов

При $Bi \rightarrow \infty$ (практически при $Bi > 100$) из (12) для $\mu = \pi/2$: $m = (\pi/2\delta)^2 a$ $a = (\pi/2\delta)^{-2} m_\infty = km_\infty$
 откуда: $k = (\pi/2\delta)^{-2}$ (13)

- коэффициент пропорциональности для пластины.

Есть также свои выражения для цилиндра и шара.

На основе теории регулярного режима разработаны экспериментальные методы определения теплопроводности и коэффициентов температуропроводности тел.

При: $t_{жс} = Const$ - регулярный режим I рода; -
 $t_{жс} = t_{жс0} + bt$ - регулярный режим II рода; -
 $t_{жс} = t_{жс0} + t_m \cos(\pi \nu t)$ - регулярный режим III рода (ν - частота и t_m - амплитуда колебаний температуры жидкости).