Дано

Радиус ТВЭЛа $r_{\text{ТВЭЛ}} = 4,55 \text{ мм}$

Радиус топливной таблетки $r_{\text{топл.табл.}} = 3,8$ мм

Температура на входе $T_{_{\rm BX}}=571,35~{\rm K}$

Температура на выходе $T_{_{\rm BЫX}} = 602,05~{\rm K}$

Средняя температура теплоносителя $T_{\rm cp} = \frac{t_{\rm BbIX} + t_{\rm BX}}{2} = 586,7~{\rm K}$

Изобарная теплоемкость $C_p = 5810~$ Дж/кг * К

Средняя плотность теплоносителя $\rho = 700,49 \; \text{кг/m}^3$

Динамическая вязкость теплоносителя $\mu = 0.0000538~\text{Па}$ * с

Энтальпии на входе и выходе

$$i_{_{\mathrm{BX}}} = 1324380 \, \mathrm{Дж/кг} \qquad i_{_{\mathrm{BMX}}} = 1482950 \, \mathrm{Дж/кг}$$

Тепловая мощность реактора 3200 МВт

Шаг размещения ТВЭЛов а = 12.75 мм

Высота обогреваемой части h = 3730 мм

Коэф. неравномерности K_z , K_{rmax} примем равными 1

$$\lambda_{7r} = 19.3 \,\mathrm{BT/M*K}$$

$$\lambda_{H_{\alpha}} = 0.275 \text{ BT/M*K}$$

$$\lambda_{H_{2}O} = 0.539 \text{ BT/m*K}$$

$$\lambda_{\text{топл.табл.}} = 3.22 \; \text{Вт/м*K}$$

Толщина
$$\delta_{Zr} = 0$$
, 685 мм $\delta_{He} = 0.065$ мм

Обозначение

об. - оболочка ТВЭЛа

заз. - газовый зазор

топл.табл. - топливная таблетка

т/н - теплоноситель

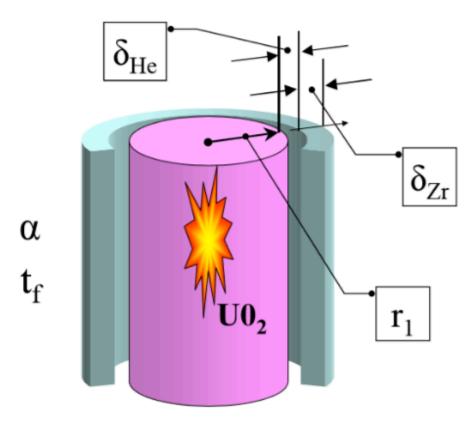


Рис. 1 - Модель ТВЭЛа

Тепловая мощность одного ТВЭЛа:

$$N_t = \frac{3200*10^6}{312*163} = 62923 \text{ BT}$$

Массовый расход одного ТВЭЛа:

$$G = \frac{N_t}{i_{\text{NLY}} - i_{\text{NLY}}} = \frac{62923}{1482950 - 1324380} = 0.397 \text{ kg/c}$$

Удельное энерговыделение:

$$q_v = \frac{N_t}{\pi^* r_{\text{TB} \ni Ja}^2 * h} = \frac{62923}{\pi^* (4.55 * 10^{-3})^2 * 3.73} = 259 \ 382 \ 535 \ \frac{\text{Bt}}{\text{M}^3}$$

Уравнение баланса для перепада температуры в топливе:

Здесь и далее
$$n_{\text{ТВЭЛ}} = 1$$
 $n_{\text{ТВС}} = 1$

$$\begin{aligned} q_{_{\mathcal{V}}} * & \frac{\pi^* d_{_{\text{ТОПЛ.ТАБЛ.}}}^{}{}^2}{4} * n_{_{\text{ТВЭЛ}}} = \frac{N_{_{t}}}{V} * F_{_{\text{ЯЧ.ТВС}}} * K_{_{z}} * K_{_{rmax}} \\ q_{_{\mathcal{V}}} = & \frac{N_{_{T}}}{V^* \frac{\pi^* d_{_{\text{ТОПЛ.ТАБЛ.}}}^2}{4} * n_{_{\text{ТВЭЛ}}}} * F_{_{\text{ЯЧ.ТВС}}} * K_{_{z}} * K_{_{rmax}} \end{aligned}$$

$$\Delta T_{\text{топл.табл.}} = \frac{q_v^* r_{\text{топл.табл.}}^2 * K_{r \max}^* K_z}{4^* \lambda_{\text{топл.табл.}}} = \frac{259382535 * 0.0038^2 * 1*1}{4^* 3.22} = 291 \text{ K}$$

Уравнение баланса для перепада температуры в газовом зазоре:

$$q_{f3a3.} * (d_{TB3JI} - 2\delta_{o6} - 2\delta_{3a3}) * \pi * n_{TB3JI} = \frac{N_{T}}{V} * F_{g4.TBC} * K_{Z} * K_{rmax}$$

$$\Delta T_{3a3.} = \frac{\delta_{3a3.} * q_{f3a3.}}{\lambda_{He}}$$

$$\Delta T_{3a3.} = \frac{\delta_{3a3}}{\lambda_{He}} * \frac{n_{TBC} * N_{t}}{2(r_{TB3JI} - \delta_{o6} - \delta_{3a3})^{*} \pi^{*} n_{TB3JI}} * K_{Z} * K_{rmax} =$$

$$= \frac{0,000065}{0.275} * \frac{1*62923}{2(0.0038)^{*} \pi^{*} 1} * 1 * 1 = 623 \text{ K}$$

Уравнение баланса для перепада температуры в оболочке твэл:

$$q_{fo6.} * (d_{TBЭЛ} - 2\delta_{o6}) * \pi * n_{TBЭЛ} = \frac{N_{T}}{V} * F_{\text{яч.ТВС}} * K_{z} * K_{rmax}$$

$$\Delta T_{o6.} = \frac{\delta_{o6.} * q_{fo6.}}{\lambda_{Zr}}$$

$$\Delta T_{o6.} = \frac{\delta_{o6}}{\lambda_{Zr}} * \frac{n_{TBC} * N_{t}}{(d_{TBЭЛ} - 2\delta_{o6})^{*} \pi^{*} n_{TBЭЛ}} * K_{z} * K_{rmax} =$$

$$= \frac{0,000685}{19,3} * \frac{1*62923}{2(0,0038+0,000065)^{*} \pi^{*}1} * 1 * 1 = 92 \text{ K}$$

Уравнение баланса для теплообмена между стенкой и теплоносителем:

$$\Delta T_{\rm T/H} = \frac{q_{\rm fo6.}}{\alpha_{\rm T/H}}$$

Площадь, занимаемая теплоносителем:

$$S = \frac{\sqrt{3}}{2} * a^2 - \pi * r_{\text{ТВЭЛ}}^2 = \frac{\sqrt{3}}{2} * 0,01275^2 - \pi * 0,00455^2 =$$

$$\simeq 0,0000757 \text{m}^2$$

Смачиваемый периметр:

$$\Pi = 2 * \pi * r_{\text{твэл}} = 2 * \pi * 0,00455 \simeq 0,02859 \,\mathrm{M}$$

Гидравлического диаметр:

$$d_{\text{гидр.TBC}} = \frac{4*S}{\Pi} = \frac{4*7,57*10^{-5}}{0.028559} = 0.01061 \text{ м}$$

Скорость теплоносителя:
$$v = \frac{G}{S^*\rho} = \frac{0.397}{7.57*10^{-5}*700.49} = 7.487$$
 м/с

$$Re = \frac{v^*d_{\text{гидр.ТВС}}}{\vartheta} = \frac{7.588*0.01061}{7.785*10^{-8}} = 1\ 034\ 151$$

$$Pe = \frac{\rho^* C_p^* v^* d_{\text{гидр.ТВС}}}{\lambda_{\text{т/H}}} = \frac{700.49*5810*7.487*0.01061}{0.539} = 599808$$

$$Pr = \frac{Pe}{Re} = \frac{599808}{1034151} = 0.58$$

Допущение
$$\left(\frac{Pr}{Pr_{cr}}\right)^{0.25} \approx 1$$

Поскольку $Re > 10^5$:

$$\overline{Nu}_{\text{T/H}} = 0.037 * Re^{0.8} * Pr^{0.43} * \left(\frac{Pr}{Pr_{\text{CT}}}\right)^{0.25} = 1897$$

$$\alpha_{\text{T/H}} = \frac{\lambda_{\text{T/H}} * Nu_{\text{T/H}}}{d_{\text{гидр.ТВС}}} = \frac{0.539 * 1897}{0.01061} = 96 \ 369 \frac{\text{BT}}{\text{K*M}^2}$$

$$q_{f\text{T/H.}} * \Pi * dz = \frac{N_{\text{T}}}{V} * F_{\text{S4.TBC}} * K_z * K_{rmax} * dz$$

$$\Delta T_{\text{T/H}} = \frac{n_{\text{TBC}} * N_t}{\Pi * \alpha_{\text{T/H}}} * K_z * K_{rmax} = \frac{1*62923}{0.02859*96369} * 1 * 1 = 22.8 \ K$$

Зная температурные разности, найдем граничные значения температур:

Температура на границе теплоносителя и стенки оболочки:

$$T_{\rm cp} + \Delta T_{\rm T/H} = 609.5 \,\rm K$$

Температура на внутренней стороне оболочки:

$$T_{\rm cp} + \Delta T_{_{\rm T/H}} + \Delta T_{_{\rm o6.}} = 701.5 \,\mathrm{K}$$

Температура на внешнем диаметре топливной таблетки:

$$T_{\rm cp} + \Delta T_{_{\rm T/H}} + \Delta T_{_{
m of.}} + \Delta T_{_{
m 3a3.}} = 1324.5 \, {
m K}$$

Максимальное значение температуры топливной таблетки:

$$T_{\rm cp} + \Delta T_{_{
m T/H}} + \Delta T_{_{
m of.}} + \Delta T_{_{
m 3a3.}} + \Delta T_{_{
m топл.табл.}} = 1615.5 \ {
m K}$$

temp_between_inner_and_outer_shell	91.9626846
temp_between_max_and_outer_radius_fuel_tablet	290.788757
😥 temp_between_outer_radius_fuel_tablet_and_inn	622.909546
temp_between_outer_shell_and_coolant	22.8485107
temp_inner_shell_K	701.511169
🔗 temp_max_K	1615.20947
temp_outer_radius_fuel_tablet_K	1324.42065
temp_outer_shell_K	609.548462

$$\frac{609.548462-609.5}{609.548462} * 100 = 0.008\%$$

$$\frac{701.511169-701.5}{701.511169} * 100 = 0.002\%$$

$$\frac{1324.5-1324.42065}{1324.42065} * 100 = 0.006\%$$

$$\frac{1615.5-1615.20947}{1615.20947} * 100 = 0.018\%$$