Дано

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

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

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 $\rho = 700,49 \text{ кг/м}^3$

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

Энтальпии на входе и выходе

$$i_{_{
m BX}}=\,1324380\,{
m Дж/кг}\qquad i_{_{
m BЫX}}=\,1482950\,{
m Дж/кг}$$

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

Тепловая мощность одного ТВЭЛа:

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

Массовый расход одного ТВЭЛа:

$$G = \frac{N_t}{i_{RMY} - i_{RY}} = \frac{62923}{1482950 - 1324380} = 0.397 \text{ KG/c}$$

Удельная энергоемкость:

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

Уравнение баланса для перепада температуры в топливе:

$$q_v^* = rac{\pi^* d_{_{ ext{ТОПЛ.ТАБЛ.}}}^2}{4} * n_{_{ ext{ТВЭЛ}}} = rac{N_T}{V} * F_{_{ ext{ЯЧ.ТВС}}} * K_z^* K_{_{rmax}}$$
 $q_v^* = rac{N_T}{V^* rac{\pi^* d_{_{ ext{ТОПЛ.ТАБЛ.}}}^2}{4} * n_{_{ ext{ТВЭЛ}}}} * F_{_{ ext{ЯЧ.ТВС}}} * K_z^* K_{_{rmax}}$ $\Delta T_{_{ ext{ТОПЛ.ТАБЛ.}}} = rac{q_v^* r_{_{ ext{ТОПЛ.ТАБЛ.}}}^2 * K_{_{rmax}} * K_z}{4^* \lambda} = rac{259382535^* 0.0038^2 * 1^* 1}{4^* 3.22} = 291 \text{ K}$

Уравнение баланса для перепада температуры в газовом зазоре:

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

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

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

$$= \frac{0,000065}{0,275} * \frac{1*62923}{2(0,0038) * \pi * 1} * 1 * 1 = 623 \text{ K}$$

Уравнение баланса для перепада температуры в оболочке твэл:

$$q_{fo6.}^{} * (d_{TBЭЛ}^{} - 2\delta_{o6}^{}) * \pi * n_{TBЭЛ}^{} = \frac{N_{T}}{V} * F_{S4.TBC} * K_{Z} * K_{rmax}$$

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

$$\Delta T_{o6.}^{} = \frac{\delta_{o6}^{} * \frac{n_{TBC}^{} * N_{t}^{}}{(d_{TD2J}^{} - 2\delta_{C}^{})} * \pi^{*} n_{TD2J}^{}}{(d_{TD2J}^{} - 2\delta_{C}^{})} * K_{Z}^{} * K_{rmax}^{} =$$

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

Уравнение баланса для теплообмена между стенкой и теплоносителем:

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

Площадь, занимаемая теплоносителем:

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

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

Смачиваемый периметр:

$$\Pi = 2 * \pi * r_{_{{\rm TB}}} = 2 * \pi * 0,00455 \simeq 0,02859$$
 м

Гидравлического диаметр:

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

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

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

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

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

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

Поскольку $Re > 10^5$:

$$\overline{Nu_{\text{T/H}}} = 0.037 * Re^{0.8} * Pr^{0.43} * (\frac{Pr}{Pr_{\text{cr}}})^{0.25} = 1897$$

$$\alpha_{\text{T/H}} = \frac{\lambda_{\text{T/H}}^* N u_{\text{T/H}}}{d_{\text{PUAD.TBC}}} = \frac{0.539*1897}{0.01061} = 96\ 369 \frac{\text{BT}}{\text{K*M}^2}$$

$$q_{f_{\mathrm{T/H.}}} * \Pi * dz = \frac{N_{_{\mathrm{T}}}}{V} * F_{_{\mathrm{S4.TBC}}} * K_{_{Z}} * K_{_{rmax}} * dz$$

$$\Delta T_{_{\mathrm{T/H}}} = \frac{n_{_{\mathrm{TBC}}} * N_{_{t}}}{\Pi * \alpha_{_{\mathrm{T/H}}}} * K_{_{Z}} * K_{_{rmax}} = \frac{1*62923}{0.02859*96369} * 1 * 1 = 22.8 K$$

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:

$$T_{\rm cp} + \Delta T_{\rm T/H} + \Delta T_{\rm of} = 701.5 \,\rm K$$

Температура на внешнем диаметре топливной таблетки:

$$T_{\rm cp} + \Delta T_{_{
m T/H}} + \Delta T_{_{
m o6.}} + \Delta T_{_{
m 3a3.}} = 1324.5 \ {
m K}$$

Максимальное значение температуры топливной таблетки:

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