文章编号:0258-0926(2021)03-0080-05; doi:10.13832/j.jnpe.2021.03.0080

数值拟合方法评价燃料芯块制造参数对 燃料棒性能的影响

王 坤,张 坤,邢 硕,何 梁,殷明阳

中国核动力研究设计院核反应堆系统设计技术重点实验室,成都,610213

摘要:从理论计算模型出发,分析出与燃料棒性能相关的芯块制造参数,并采用自主研发的 FUPAC 燃料棒性能分析软件,逐一针对这些参数进行敏感性分析,筛选影响燃料棒性能的关键参数。基于大量敏感性分析计算数据,采用数值拟合的方法获得了关键参数与燃料棒性能间的变化关系函数,实现了对芯块制造参数所致燃料棒性能影响的快速、准确评价。对数值拟合方法与专业软件分析的结果进行对比验证,结果表明:数值拟合方法可以高效地分析燃料芯块制造参数对燃料棒性能的影响。

关键词:燃料芯块;制造参数;数值拟合;燃料棒性能; FUPAC 中图分类号:TL352 文献标志码:A

Evaluation of Effect of Fuel Pellet Manufacturing Parameters on Fuel Rod Performance by Numerical Fitting Method

Wang Kun, Zhang Kun, Xing Shuo, He Liang, Yin Mingyang

Science and Technology on Reactor System Design Technology Laboratory, Nuclear Power Institute of China, Chengdu, 610213, China

Abstract: Based on the theoretical calculation model, the manufacturing parameters related to the performance of fuel rods are obtained. With the help of FUPAC fuel rod performance analysis software, the sensitivity analysis of the parameters is carried out one by one, and the key parameters affecting the performance of fuel rods are selected. Based on a large number of calculation data of sensitivity analysis, the relationship function between the key parameters and the fuel rod performance is obtained by numerical fitting method, and the rapid and accurate evaluation of the effect of the manufacturing parameters of the pellet on the fuel rod performance is realized. The conclusion is that the numerical fitting method can effectively analyze the effect of fuel pellet manufacturing parameters on fuel rod performance through comparing the results of numerical fitting method and professional software analysis.

Key words: Fuel pellet, Manufacturing parameter, Numerical fitting, Fuel rod performance, FUPAC

0 引 言

燃料棒性能受到芯块、包壳的多种堆内行为 及其物性参数的综合影响,过程非常复杂,其堆 内性能评价通常在设计定型后,采用专业分析软 件完成,过程中涉及大量接口参数且耗时较长。 考虑到在燃料棒零部件的制造质量控制优化 和结构参数设计改进等领域,需要快速、准确地 判断物性参数变化对燃料棒性能产生的影响,本 文通过对理论计算模型的分析,并基于自主开发 的 FUPAC 燃料棒性能分析软件,通过数值拟合 的方法获得燃料芯块制造参数与燃料棒性能间的 变化关系函数,实现了在不借助专业分析软件的

作者简介:王 坤(1981—),男,工程师,现从事核燃料元件设计研究,E-mail: wangkun731@sina.com

收稿日期: 2020-06-16; 修回日期: 2020-11-27

情况下,为燃料芯块制造过程中的质量控制优化 提供数据支撑。

1 理论计算模型分析

对 FUPAC 软件理论计算模型的分析旨在筛 选出与燃料棒性能表现(如内压、燃料中心温度、 氧化膜厚度、包壳应变、包壳应力)有关的燃料 芯块制造参数。

1.1 内 压

燃料棒内的气体遵循理想气体状态方程,即:

$$P = R \frac{\sum_{i} n_{i}}{\sum_{i} \frac{V_{i}}{T}}$$
(1)

式中,*i*为自由空间;*P*为内压,Pa; V_i 为燃料棒 内某一自由空间的体积,m³; n_i 为该体积内所有 气体的摩尔数,mol;*R*为理想气体常数; T_i 为该 体积内的气体平均温度,K。

(1)燃料棒内气体来自2个部分:一部分是 预充压气体;另一部分是辐照中释放的裂变气体。 与裂变气体释放有关的燃料芯块物性包括:平均 晶粒尺寸、孔隙率、富集度。

(2)燃料棒内自由空间由间隙、气腔、裂纹等组成。对于燃料芯块而言,影响燃料棒内自由空间的参数包括:外形尺寸(芯块外径、芯块高度、芯块倒角、芯块碟形、掉角体积)、开口孔隙、芯块密实。

1.2 燃料中心温度

将燃料棒的热学求解模型简化为(一维问题) 圆柱径向热传导方程:

$$\frac{\partial}{\partial t} \left(\rho c_p T_1 \right) = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(kr \frac{\partial T_1}{\partial r} \right) + \ddot{q} \qquad (2)$$

式中,*T*₁为温度,K;*r*为半径,m;*q*为体积释 热率,W/m³;*k* 为热导率,W/(m・K);*c_p*为 定压比热容,J/(kg・K);ρ为密度,kg/m³。

由式(2)可知,热传导过程的求解与体积释 热率、热导率、定压比热容有关,其受燃料芯块 影响的主要因素包括:富集度、芯块外径、孔隙 率、燃料密实。

需要指出的是,在对上述热学模型进行数值 计算时,按时间步对温度场分布求解过程中,热 交换求解的稳态和瞬态处理方式不一致,本文仅 针对稳态工况的情况。

1.3 氧化膜厚度

包壳外部氧化膜发生的 2 个阶段:

(1)转折前 M5 合金使用 Arrhenius 抛物线关
 系式计算^[1]:

$$\frac{\mathrm{d}s^2}{\mathrm{d}t} = K_{\mathrm{pre}} \exp\left(-\frac{Q_{\mathrm{pre}}}{RT_2}\right) \tag{3}$$

(2)转折后:

$$\frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}t} = K_{\mathrm{post}} \exp\left(-\frac{Q_{\mathrm{post}}}{RT_2}\right) \tag{4}$$

式中, *s* 为氧化膜厚度, m; K_{pre} 为转折前氧化反应的动力学常数, m²·s⁻¹; Q_{pre} 为转折前氧化反应的反应激活常数, K; Q_{post} 为转折后的反应激活常数, K; K_{post} 为转折后的动力学常数, m²·s⁻¹; T_2 为金属/氧化膜界面温度, K。

由式(3)、式(4)可知,包壳氧化膜厚度 主要受界面温度影响,与燃料芯块参数关系不 密切。

1.4 包壳应变

(1)本构方程

在(r,Θ,z)坐标系下,燃料棒内任意一点的总 应变 ε_k (k=r表示径向,k=表示周向,k=z表 示轴向)等于弹性分量 ε_k^{el} 和非弹性分量 ε_k^{ex} 之 和,即:

$$\varepsilon_k = \varepsilon_k^{\text{ex}} + \varepsilon_k^{\text{el}} \tag{5}$$

非弹性分量 $\varepsilon_k^{\text{ex}}$ 包括塑性分量 $\varepsilon_k^{\text{pl}}$ 、热分量 $\varepsilon_k^{\text{th}}$ 、蠕变分量 $\varepsilon_k^{\text{cr}}$ 、肿胀分量 $\varepsilon_k^{\text{sw}}$ 、密实分量 $\varepsilon_k^{\text{de}}$ 和重定位分量 $\varepsilon_k^{\text{re}}$,即:

$$\varepsilon_{k}^{\text{ex}} = \varepsilon_{k}^{\text{pl}} + \varepsilon_{k}^{\text{th}} + \varepsilon_{k}^{\text{cr}} + \varepsilon_{k}^{\text{sw}} + \varepsilon_{k}^{\text{de}} + \varepsilon_{k}^{\text{re}}$$
 (6)
(2)径向位移的求解

燃料棒半径r处的径向位移u满足如下关系式:

$$u(r) = \frac{1 - 2\tilde{\upsilon}}{2(1 - \tilde{\upsilon})} \left[\frac{1}{r} \int_{r_{s}}^{r} r(\varepsilon_{r}^{ex} + \varepsilon_{\Theta}^{ex}) dr + r \int_{r_{s}}^{r} (\frac{\varepsilon_{r}^{ex} + \varepsilon_{\Theta}^{ex}}{r}) dr \right] + \frac{\tilde{\upsilon}}{1 - \tilde{\upsilon}} \frac{1}{r} \int_{r_{s}}^{r} r(\varepsilon_{r}^{ex} + \varepsilon_{z}^{ex}) dr + C_{1}r + \frac{C_{2}}{r}$$
(7)

式中, *õ* 为平均泊松比; *C*₁、*C*₂ 是根据边界条件确定的常数;积分下边界*r*₅ 为燃料棒的内半径。

(3) 几何方程

根据"轴向对称"假设和"平面应变"假设,

在 (r,Θ,z) 坐标系下应变和位移满足:

$$\begin{cases} \varepsilon_r \\ \varepsilon_{\Theta} \\ \varepsilon_z \end{cases} = \begin{cases} \frac{du}{dr} - \frac{1}{2} \left(\frac{du}{dr} \right)^2 \\ \frac{u}{r} - \frac{1}{2} \left(\frac{u}{r} \right)^2 \\ C_3 - \frac{1}{2} C_3^2 \end{cases}$$
(8)

式中, C₃为由边界条件确定的常数。

由式(5)~式(8)可知,包壳应变的求解与 芯块的热膨胀、气体和固体肿胀、燃料密实、重 定位相关。其受外形尺寸、平均晶粒尺寸、孔隙 率、芯块密实等燃料芯块制造参数的影响。

1.5 包壳应力

根据弹性力学基本原理,弹性应变 ε_k^{el} 和应力 σ_k 满足胡克定律,写成微分形式为:

$$\begin{cases} \mathbf{d}\sigma_{r} \\ \mathbf{d}\sigma_{\Theta} \\ \mathbf{d}\sigma_{z} \end{cases} = \boldsymbol{D}^{-1} \begin{cases} \mathbf{d}\varepsilon_{r}^{\mathrm{el}} \\ \mathbf{d}\varepsilon_{\Theta}^{\mathrm{el}} \\ \mathbf{d}\varepsilon_{z}^{\mathrm{el}} \end{cases} + \left(\mathbf{d}\boldsymbol{D}\right)^{-1} \begin{cases} \varepsilon_{r}^{\mathrm{el}} \\ \varepsilon_{\Theta}^{\mathrm{el}} \\ \varepsilon_{z}^{\mathrm{el}} \end{cases}$$
(9)

根据"各向同性、空间上不变化的弹性常数" 假设,对弹性矩阵D进行简化后,可得:

$$\begin{cases} \sigma_{r} \\ \sigma_{\Theta} \\ \sigma_{z} \end{cases} = \frac{\tilde{E}}{1 + \tilde{\upsilon}} I \begin{cases} \varepsilon_{r} - \varepsilon_{r}^{ex} \\ \varepsilon_{\Theta} - \varepsilon_{\Theta}^{ex} \\ \varepsilon_{z} - \varepsilon_{z}^{ex} \end{cases} + \frac{\tilde{\upsilon}\tilde{E}}{(1 + \tilde{\upsilon})(1 - 2\tilde{\upsilon})} I_{0}^{T} \begin{cases} \varepsilon_{r} - \varepsilon_{r}^{ex} \\ \varepsilon_{\Theta} - \varepsilon_{\Theta}^{ex} \\ \varepsilon_{z} - \varepsilon_{z}^{ex} \end{cases} I_{0} \quad (10)$$

式中, \tilde{E} 为平均弹性模量,MPa;I和 I_0 分别为 单位矩阵和单位列向量。

可以发现,包壳应力受燃料芯块制造参数的 影响同 1.4 节所述。

2 敏感性分析及数值拟合

2.1 敏感性分析

采用 FUPAC 软件,逐一针对芯块制造参数 的变化,对稳态工况下燃料棒性能进行了计算分 析,得到芯块制造参数对燃料棒性能的影响程度, 如表1所示。

从表 1 中可以发现,软件分析得到的燃料棒 性能受芯块制造参数影响特性与理论模型分析的 结果基本一致。芯块制造参数对燃料棒腐蚀性能 的影响可忽略不计。

2.2 数值拟合

由燃料棒性能模型可知,除腐蚀模型外,其 他模型在求解处理后,其计算结果与变量(与芯 块制造参数相关)之间的函数关系均为线性或多 项式关系。因此,针对 2.1 节中的计算结果,采 用线性或多项式数值拟合的方法建立燃料棒性能 与芯块制造参数间变量关系式,并对拟合优度进 行评价。

(1)燃料棒内压

内压与芯块参数间的数值拟合关系式如表 2 所示。

(2) 燃料中心温度

燃料中心温度与各芯块制造参数间的数值拟 合关系式如表 3 所示。

表 1 芯块制造参数对燃料棒性能的影响	
---------------------	--

芯块参数	波动范围/%	应力影响程度/%	应变影响程度/%	腐蚀影响程度/%	温度影响程度/%	内压影响程度/%
芯块外径	25	1.5	11	—	3	4
晶粒尺寸	108	—	—	—	—	5
孔隙率	104	1.5	3	—	7	10
富集度	71	—	—	—	1	1
开口孔隙率	100	—	—	—	—	—
芯块高度	19	—	—	—	—	2
碟形高度	98	1.5	1	—	—	7
碟形半径	40	1.5	—	—	—	2
倒角长度	105	1.5	1	—	—	3
倒角高度	51	1.5	—	—	—	2
掉角体积	133	1.5	1	_	_	4
芯块密实	80	3.1	13	_	1	4

" — " —无数据

	表	2 内压与芯块制造参数间拟合关系式
Tab.	2	Fitting Relational Expression between Internal
		Pressure and Pellet Parameters

芯块参数	拟合关系式	相关
		系数
芯块外径	$\sigma_1 = -18.61 \sigma_{\text{DOF}} + 0.010$	0.997
亚均昂粒尺寸	$\sigma_2 = -3.74 \times 10^{-6} \sigma_{\text{KOR}}^3 + 3.99 \times 10^{-4} \sigma_{\text{KOR}}^2$	0.999
	$3.86 \times 10^{-2} \sigma_{\text{KOR}}$ - 2.43×10 ⁻²	
孔隙率	$\sigma_3 = 5.02 \times 10^{-4} \sigma_{POR}^2 + 9.69 \times 10^{-2} \sigma_{POR} + 1.25 \times 10^{-2}$	0.999
富集度	$\sigma_4 = -4.92 \times 10^{-6} \sigma_{\text{ENR}}^3 - 6.45 \times 10^{-5} \sigma_{\text{ENR}}^2 + 2.6$	
	$1 \times 10^{-2} \sigma_{\rm ENR} - 1.56 \times 10^{-2}$	0.999
芯块高度	$\sigma_5 = 0.07 \sigma_{\text{HPE}} - 0.043$	0.996
碟形高度	$\sigma_6 = -0.069 \sigma_{\text{HDI}} - 0.162$	0.989
碟形半径	$\sigma_7 = -0.036\sigma_{\rm RDI} + 0.006$	0.996
倒角长度	$\sigma_8 = -0.028 \sigma_{\text{LCH}} + 0.035$	0.999
倒角高度	$\sigma_9 = -0.03\sigma_{\rm HCH} + 0.004$	0.998
掉角体积	$\sigma_{10} = -0.023 \sigma_{PCH} + 0.02$	0.999
芯块密实	σ_{11} =-0.055 σ_{DRM} -0.025	0.999

表 3 燃料中心温度与芯块制造参数间拟合关系式

 Tab. 3
 Fitting Relational Expression between Fuel Center

 Temperature and Pellet Parameters

芯块制造参数	拟合公式	相关系数
芯块外径	σ_{12} =-12.09 σ_{DOF} -0.095	0.997
孔隙率	$\sigma_{13} = 0.068 \sigma_{POR} - 0.008$	0.999
富集度	σ_{14} = -0.010 σ_{ENR} -0.028	0.992
芯块密实	$\sigma_{15} = 0.010 \sigma_{\text{DRM}} - 0.016$	0.995

(3)包壳应力

包壳应力与各芯块参数间的数值拟合关系式 如表 4 所示。

表 4 包壳应力与芯块参数间拟合关系式

Tab. 4Fitting Relational Expression between Clad Stress
and Pellet Parameters

物性名称	拟合公式	相关系数
芯块外径	σ_{16} =12.30 σ_{DOF} -0.615	1
孔隙率	σ_{17} =-0.024 σ_{POR} -0.666	1
碟形高度	σ_{18} =-0.031 σ_{HDI} -0.564	1
碟形半径	σ_{19} =-0.076 σ_{RDI} -0.461	1
倒角长度	$\sigma_{20} = 0.043 \sigma_{\rm LCH} + 0.538$	1
倒角高度	$\sigma_{21} = 0.075 \sigma_{\text{HCH}} - 0.576$	1
掉角体积	$\sigma_{22} = 0.038 \sigma_{PCH} + 0.769$	1
芯块密实	$\sigma_{23}=0.038\sigma_{\text{DRM}}$	1

(4) 包壳应变

包壳应变与各芯块制造参数间的数值拟合关 系式如表 5。

表 ら	句壱应变与芯块制造参数间拟合关系式	
18 5	已元应又可心从时起多奴间以口大尔以	

Tab. 5 Fitting Relational Expression between Clad Strain and Pellet Parameters

芯块制造参数	拟合公式	相关系数
芯块外径	σ_{24} =-42.65 σ_{DOF} -0.262	0.993
孔隙率	$\sigma_{25} = -2.29 \times 10^{-4} \sigma_{POR}^{2} - 3.14 \times 10^{-2} \times \sigma_{POR} - 1.42 \times 10^{-2}$	1
碟形高度	$\sigma_{26}=0.009\sigma_{\rm HDI}-0.464$	1
倒角长度	$\sigma_{27} = 0.009 \sigma_{\text{LCH}} - 0.55$	1
掉角体积	σ_{28} =0.012 σ_{PCH}	1
芯块密实	$\sigma_{29} = 0.168 \sigma_{\text{DRM}} + 0.192$	0.997

表 2~表 5 中, σ_{DOF}、σ_{KOR}、σ_{POR}、σ_{ENR}、σ_{HPE}、 σ_{HDI}、σ_{RDI}、σ_{LCH}、σ_{HCH}、σ_{PCH}、σ_{DRM} 分别为芯块 外径、平均晶粒尺寸、孔隙率、富集度、芯块高 度、碟形高度、碟形半径、倒角长度、倒角高度、 掉角体积以及密实的变化量,%;σ_i为芯块制造 参数变化导致的燃料棒性能变化量,%。其中, *i*=1~11 为内压变化量;*i*=12~15 为燃料温度变化 量;*i*=16~23 为包壳应力变化量;*i*=24~29 为包壳 应变变化量。

根据上述拟合关系式,可计算出芯块制造参数变化所导致的燃料棒性能变化,表达式如下:

$$\sigma_{\mathbf{\beta}\mathbf{E}} = \sum_{i=1}^{n-1} \sigma_i \tag{11}$$

$$\sigma_{\text{p-u-lag}} = \sum_{i=12}^{n=15} \sigma_i \qquad (12)$$

$$\sigma_{\vec{k}\vec{j},\vec{j}} = \sum_{i=16}^{n=23} \sigma_i \tag{13}$$

$$\sigma_{\underline{k}\underline{\mathcal{D}}} = \sum_{i=24}^{n=29} \sigma_i \tag{14}$$

3 对比验证

采用上述拟合公式,改变燃料芯块制造参数 输入,对燃料棒内压、燃料中心温度、包壳应力、 包壳应变进行计算,结果同 FUPAC 软件分析结 果进行对比验证,如图 1~图 4 所示。

从图 1~图 4 中可以看出,采用数值拟合计算 得到的燃料棒性能计算结果与 FUPAC 软件分析 结果的符合性较好,数据几乎均位于等值线上。

4 结 论

(1) 基于数值拟合获得的拟合关系式,能够









图 3 应力拟合计算值与软件计算值对比 Fig. 3 Comparison of Stress Calculated by Fitting Method and Software

有效计算出稳态运行工况下,燃料芯块制造参数 改变所导致的燃料棒内压、燃料中心温度、包壳 应力、包壳应变的变化。

(2)采用数值拟合计算得到的燃料棒性能变 化与 FUPAC 软件计算结果符合性较好。

(3)采用数值拟合的方法,可简单快速分析 燃料芯块制造参数对燃料棒性能的影响,为燃料



图 2 燃料中心温度拟合计算值与软件计算值对比

Fig. 2 Comparison of Fuel Center Temperature Calculated by Fitting Method and Software



图 4 应变拟合计算值与软件计算值对比

Fig. 4 Comparison of Strain Calculated by Fitting Method and Software

芯块制造的质量控制优化和结构设计改进提供理 论支撑。

参考文献:

[1] 张坤,郭兴坤,刘振海,等. Zr-1Sn-1Nb-0.3Fe 合金腐 蚀模型研究[J]. 核动力工程, 2015, 36(S2): 93-96.

(责任编辑:张祚豪)