铅铋自然循环热工水力分析程序开发

程道喜,杜开文,于 松,齐晓光,翟伟明,周 平,马晓瑶,张学锋 (中国原子能科学研究院,北京 102413)

摘要:铅铋堆内冷却剂的自然循环对于反应堆的正常运行以及事故工况下的堆芯热量导出均至关重要, 相关热工水力分析工作对于支持设计及安审均有重要意义。通过对铅铋堆内一回路系统内主要部件, 包括堆芯、热交换器、管道等建立热工水力物理模型,开发了适用于铅铋自然循环瞬态过程模拟的热工 水力分析程序,并利用铅铋自然循环回路内开展的自然循环启动实验、功率台阶影响实验等的结果进行 了程序的初步验证。结果表明,程序计算得到的结果与实验结果符合较好,能够较好模拟铅铋自然循环 的瞬态过程。该程序可以为铅铋堆研发过程中自然循环热工水力分析工作提供支持。 关键词:铅铋合金:自然循环:程序开发;瞬态分析

中图分类号:TL333 文献标志码:A 文章编号:1000-6931(2022)09-1898-08 doi:10.7538/yzk.2021.youxian.0682

Thermal-hydraulic Analysis Code Development for Natural Circulation of Lead-bismuth

CHENG Daoxi, DU Kaiwen, YU Song, QI Xiaoguang, ZHAI Weiming, ZHOU Ping, MA Xiaoyao, ZHANG Xuefeng (China Institute of Atomic Energy, Beijing 102413, China)

Abstract: Natural circulation of coolant in the lead-bismuth reactor is essentially important to remove heat from reactor core under normal or accident conditions, and the thermal-hydraulic analysis of natural circulation is a significant work for the designing and licensing. Recently, some code development and validation work for natural circulation analysis of lead-bismuth had been carried out around the world. Most of these codes are first developed based on conventional fluids, in which some models are not adequate or necessary for lead-bismuth. Owing to the unique features of this coolant and lack of operation experiences, analysis code for natural circulation analysis is still under developing, and a lot of verification work still needs to be done. A thermal-hydraulic analysis code suitable for the simulation of transient process of natural circulation of leadbismuth is developed based on the thermal-hydraulic physical models of main components in the primary loop of lead-bismuth reactors, such as core, heat exchanger, pipe and so on. The single-phase flow model was considered in the code and the momentum equation of the control volume is integrated along the closed natural circulation path to obtain the system momentum equation. Semi-implicit method was used to discretize the

收稿日期:2021-08-10;修回日期:2021-10-10

momentum and energy equations. In natural circulation analysis, system momentum equation was coupled with energy equation, and these nonlinear and coupled equations are solved iteratively. The temperature distribution of previous time step was used to solve the system momentum equation and the mass flowrate in the flow path was obtained which could be used to solve the energy equation of reactor components along the closed natural circulation path from core inlet. Repeat this process until error of temperature and flowrate between last iteration was less than 10^{-5} . This code was programmed with FORTRAN 95 and adoptd modular structure which includes physical properties module, input-output module, reactor component module, thermal-hydraulic correlation module and solution module. Preliminary validation was evidenced by using results of startup of natural circulation experiment and power step influence experiment carried out on the natural circulation loop of lead-bismuth. According to the result, there is a good agreement between the code predicting and experiment, and the transient process of natural circulation can be well simulated. Relative errors of temperature between calculation results and experimental data are within 5% during the whole transient process, and the relative errors of flowrate are almost 10%. This code can support the analysis work of natural circulation during the development of lead-bismuth reactors. Key words: lead-bismuth eutectic; natural circulation; code development; transient

analysis

铅基快堆(LFR)作为第4代核能系统选定 的最具有发展前景的反应堆堆型之一,具有良好 的增殖核燃料和嬗变核废料的潜力,并拥有突出 的经济性和安全性。铅或铅铋作为反应堆冷却 剂,拥有良好的自然循环特性,对于铅基反应堆 事故工况下的余热导出,可以完全依靠一回路系 统冷却剂的自然循环来实现;甚至小型铅基反应 堆可以设计成纯自然循环反应堆。因此铅或铅 铋的自然循环特性对于铅基反应堆的正常运行 和事故工况余热导出均具有非常重要的意义。

目前针对铅铋自然循环的分析,国内外开 展了基于已有程序的适用性评价以及程序开 发。如瑞典皇家理工学院 Ma 等^[1-2]开展了基 于铅冷热工水力回路 TALL 的自然循环特性 分析实验,模拟了瞬态事故,包括失热阱事故, 一、二次失流事故,超功率以及启动、停止的瞬 态过程等,并利用 TRAC/AAA 程序等进行了 相应的数值模拟分析,验证了程序对于铅铋系 统的模拟能力;意大利 ENEA 的 Agostini 等^[3] 在 CHEOPE 装置上开展了自然循环实验并利 用 RELAP5 MOD3.2 开展了相应的分析,取得 了较好的结果。Brogohain 等^[4]开发了铅铋自 然循环程序,并利用矩形回路自然循环实验结 果进行了初步验证。Zhao 等^[5]开发了纯自然 循环铅冷反应堆的稳态热工水力分析程序,并 与 MARS 程序开展了初步对比验证;Fiori 和 Zhou^[6]验证了 RELAP5/SCDAP 对于铅铋热 工水力行为的预测能力。陆道纲等^[7]基于 MATLAB Simulink 编制了含有散热损失模型 的铅铋自然循环回路计算程序,并利用实验结 果进行了验证,结果表明铅铋回路散热会对分 析结果产生较大的影响。

目前,对于铅或铅铋作为冷却剂的自然循 环特性尚未得到充分认识,上述针对铅铋系统 的分析程序最初均是针对水等介质开发,对于 铅铋系统的适用性仍需进行深入研究及验证。 为更好支持铅铋反应堆自然循环热工水力分析 工作,本文在研究国内外快堆系统分析程序模 型的基础上,建立堆芯、热交换器等一回路关键 部件的热工水力模型,开发集成铅铋工质物性 参数及流动换热关系式的自然循环瞬态分析程 序,并基于铅铋回路内自然循环实验数据对程 序进行初步验证。

1 数学物理模型

本程序主要开展一回路系统的自然循环热工

水力分析,不包括中子模块,并且将二回路视为边 界条件,给定换热器二次侧入口流量及温度。

1.1 一回路水力模型

闭合回路内自然循环的水力计算,需在整 个冷却剂流动的闭合回路上对动量方程进行积 分。每个控制单元动量方程为:

$$\frac{\Delta z_i}{a_i} \frac{\mathrm{d}W}{\mathrm{d}t} + \frac{W^2}{\rho_{i+1}a_{i+1}^2} - \frac{W^2}{\rho_i a_i^2} = p_i - p_{i+1} - \rho_i g \Delta z_i \sin \theta - \left(f_i \frac{\Delta z_i}{D_{ei}} + K_i\right) \frac{W|W|}{2\rho_i a_i^2}$$
(1)

其中: Δz 为控制单元长度;a 为流动面积;W 为 质量流量;t 为时间; ρ 为流体密度;p 为压力; g 为重力加速度; θ 为方向角度;f 为摩擦阻力系 数; D_e 为当量直径;K 为局部阻力系数;i 为控制 单元号。在整个冷却剂闭合环路上积分可得:

$$\sum_{j} \sum_{i} \left(\frac{\Delta z_{ji}}{a_{ji}} \right) \frac{\mathrm{d}W}{\mathrm{d}t} = -\sum_{j} \sum_{i} \rho_{ji} g \,\Delta z_{ji} \sin \theta_{j} - \sum_{j} \sum_{i} \left(f_{ji} \frac{\Delta z_{ji}}{D_{\mathrm{e}ji}} + K_{ji} \right) \frac{W |W|}{2\rho_{ji} a_{ji}^{2}} + \Delta p_{\mathrm{pump}} \quad (2)$$

其中:j为环路上设备或部件号;ji代表第j个部件的第i个控制单元; Δp_{pump} 为泵压头。

程序中泵模型采用离心泵。泵压头可通过额 定转速下的泵特性曲线 H₀ = f(W₀),结合泵转速 与扬程、流量的关系计算得到,如式(4)所示。

$$\left(\frac{H}{H_0}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{W}{W_0} = \frac{n}{n_0} \tag{3}$$

$$H = \frac{n^2}{n_0^2} f\left(\frac{n_0}{n}W\right) \tag{4}$$

其中:H为泵扬程;n为转速;下标0代表额定参数。

1.2 堆芯热工水力模型

堆芯采用平行多通道模型,每个通道代表1 类组件。燃料元件内热量通过导热方式进行传 递,包壳与组件内冷却剂之间通过对流换热进行 热量传递。柱坐标下,燃料元件导热方程为:

$$\rho_{\rm b}c_{\rm b}\frac{\partial I_{\rm b}}{\partial t} = \frac{1}{r}\frac{\partial}{\partial r}\left(\lambda_{\rm b}r\frac{\partial I_{\rm b}}{\partial r}\right) + \frac{\partial}{\partial z}\left(\lambda_{\rm b}\frac{\partial T_{\rm b}}{\partial z}\right) + q_{\rm bv}$$
(5)

堆芯组件内冷却剂能量方程为:

$$\rho_{f,i}a_{f,i}\Delta z_{i}\frac{dh_{i}}{dt} = m_{f}(h_{i} - h_{i+1}) + h_{fb}a_{bf} \cdot \left(T_{bi} - \frac{T_{f,i} + T_{f,i+1}}{2}\right) - h_{fs}a_{fs}\left(\frac{T_{f,i} + T_{f,i+1}}{2} - T_{si}\right) + \lambda_{f,i}a_{f}\left(\frac{T_{f,i-1} - T_{f,i+1}}{\Delta z_{i-1} + \Delta z_{i}} - \frac{T_{f,i} - T_{f,i+2}}{\Delta z_{i+1} + \Delta z_{i}}\right)$$
(6)

组件盒壁的能量方程为:

$$\rho_{si}a_{si}c_{si}\Delta z_i \frac{\mathrm{d}T_{si}}{\mathrm{d}t} =$$

$$h_{sf,i}a_{sf,i} \left(\frac{T_{f,i} + T_{f,i+1}}{2} - T_{si}\right) - \Phi_{si} \qquad (7)$$

其中:下标 b、f、s 分别代表燃料元件、组件盒内 冷却剂以及组件盒壁; T 为温度; c_b 为燃料或 包壳的比热; c_s 为组件盒壁的比热; r 为径向坐 标; z 为轴向坐标; λ_b 为燃料或包壳导热系数; λ_f 为冷却剂导热系数; q_{bv} 为体积释热率; h 为冷 却剂比焓; h_{fb} 、 a_{fb} 分别为元件棒与冷却剂的换 热系数和换热面积; h_{sf} 、 a_{sf} 分别为组件盒内壁 与冷却剂的换热系数和换热面积; Φ_s 为组件盒 壁与外部环境的热交换量, 即:

 $\Phi_{si} = \begin{cases} h_{sa}a_{sa}(T_s - T_a) & \text{堆内冷却剂} \\ (T_s - T_a)/R & \text{对大气散热} \end{cases} (8) \\ 其中: h_{sa} \langle a_{sa} \end{pmatrix} \end{pmatrix}$ 因为组件盒壁与堆内冷却剂的 换热系数和换热面积; R 为组件盒壁外部与环 境大气的热阻,根据外壁空气的自然对流散热 来计算。

1.3 热交换器模型

热交换器为管壳式换热器,可采用单管模 型来进行模拟。热交换器径向上可划分为4个 区域:一次侧流体、换热管、二次侧流体以及换 热器壳体。热交换器模型节点划分如图1所 示。考虑对流换热以及流体轴向导热,忽略换 热管以及壳体轴向导热,分别列出4个区域的



图 1 热交换器模型节点划分 Fig. 1 Nodal diagram for heat exchanger

(13)

控制方程:

$$- 次 侧 流 体:$$

$$\rho_{p,i}a_{p,i}\Delta z_{i} \frac{dh_{p,i}}{dt} = m_{p}(h_{p,i} - h_{p,i+1}) - h_{pt,i}a_{pt,i} \left(\frac{T_{p,i} + T_{p,i+1}}{2} - T_{ti}\right) + \lambda_{p,i}a_{p,i} \left(\frac{T_{p,i-1} - T_{p,i+1}}{\Delta z_{i-1} + \Delta z_{i}} - \frac{T_{p,i} - T_{p,i+2}}{\Delta z_{i+1} + \Delta z_{i}}\right) (9)$$

$$= 次 侧 流 体:$$

$$\rho_{se,i}a_{se,i}\Delta z_{i} \frac{dh_{se,i}}{dt} = m_{se}(h_{se,i+1} - h_{se,i}) + h_{st,i}a_{st,i} \left(T_{t,i} - \frac{T_{se,i} + T_{se,i+1}}{2}\right) - h_{ss,i}a_{ss,i} \left(\frac{T_{se,i} + T_{se,i+1}}{2} - T_{sh,i}\right) + \lambda_{se,i}a_{se,i} \left(\frac{T_{se,i-1} - T_{se,i+1}}{\Delta z_{i-1} + \Delta z_{i}} + \frac{T_{se,i} - T_{se,i+2}}{\Delta z_{i+1} + \Delta z_{i}}\right)$$

$$(10)$$

换热管:

$$\rho_{t,i}a_{t,i}c_{t,i}\Delta z_{i}\frac{\mathrm{d}T_{t,i}}{\mathrm{d}t} = h_{\mathrm{pt},i}a_{\mathrm{pt},i}\left(\frac{T_{\mathrm{p},i}+T_{\mathrm{p},i+1}}{2} - T_{t,i}\right) - h_{\mathrm{st},i}a_{\mathrm{st},i}\left(T_{t,i}-\frac{T_{\mathrm{se},i}+T_{\mathrm{se},i+1}}{2}\right)$$
(11)
壳体:

$$\rho_{\mathrm{h},i}a_{\mathrm{h},i}c_{\mathrm{sh},i}\Delta z_{i} \frac{\mathrm{d}T_{\mathrm{sh},i}}{\mathrm{d}t} = h_{\mathrm{ss},i}a_{\mathrm{ss},i}\left(\frac{T_{\mathrm{se},i}+T_{\mathrm{se},i+1}}{2}-T_{\mathrm{sh},i}\right) - \Phi_{i} \quad (12)$$

其中:下标 p、se、t、sh 分别代表一次侧流体、二次侧流体、换热管以及壳体;ct 为换热管壁固体 比热;csh为壳体固体比热;mp 为一次侧流体质 量流量;mse为二次侧流体质量流量;a对于流 体为流通面积,对于换热管或壳体为横截面积; $h_{\text{pt}}, a_{\text{pt}}$ 分别为一次侧流体与换热管换热系数及 面积; $h_{\text{st}}, a_{\text{st}}$ 分别为二次侧流体与换热管之间 的换热系数及面积; $h_{\text{ss}}, a_{\text{ss}}$ 分别为二次侧流体 与壳体之间的换热系数及面积; λ 为导热系数; Φ 为壳体与外部的热交换量,对于"浸泡"在冷 却剂内部的热交换器,如池式堆中间热交换器 (IHX)等, ϕ 为壳体与堆池内冷却剂的热交换 量,对于外部热交换器, ϕ 为壳体(添加保温层) 与环境的热交换器量,表达式与式(8)相同。对 于圆形的热交换器壳体,壳体外部与环境大气 的热阻 R 的计算方式为:

$$R=rac{{\ln(d_{ ext{h2}}/d_{ ext{h1}})}}{\lambda_{ ext{h}}}+rac{{\ln(d_{ ext{sh2}}/d_{ ext{sh1}})}}{\lambda_{ ext{sh}}}+rac{2}{h_{ ext{a}}d_{ ext{h2}}}}{2\pi\Delta z}$$

其中:*d*_{sh1}、*d*_{sh2}、λ_{sh}分别为壳体内径、外径和导 热系数;*d*_{h1}、*d*_{h2}、λ_{sh}分别为保温层(若有)内径、 外径和导热系数;*h*_a为保温层外表面与大气的 自然对流换热系数。

1.4 管道模型

管道模型中考虑流体轴向导热以及管道外 壁与周围介质的热交换,忽略管壁轴向导热。 管道外壁与周围介质的热交换同样采用式(8) 中的方法。

1.5 流动及换热模型

本程序中采用的铅铋换热关系式列于表1,圆管及环隙流动阻力关系式以及典型结构局部阻力采用 Idelchik 阻力手册关系式^[8], 棒束阻力采用 Cheng-Todreas 关系式^[9]。

表 1 铅铋换热关系式

Table 1	Lead-bismuth	heat	transfer	correlation
Table 1	Leau Dismuth	ncat	ti ansi ci	contenation

几何结构	关系式	适用范围	
圆管[10]	$Nu = 4.5 \pm 0.018 Pe^{0.8}$	$Pe \leqslant 1 000$	
	$Nu = 5.4 - 9 \times 10^{-4} Pe + 0.018 Pe^{0.8}$	$1 \ 000 < Pe < 2 \ 000$	
	$Nu = 3.6 \pm 0.018 Pe^{0.8}$	$Pe \geqslant 2 000$	
棒束	$Nu = 0.047(1 - e^{-3.8(x-1)})(Pe^{0.77} + 250)^{[11]}$	1.1 <x<1.95,30<pe<5 000<="" td=""></x<1.95,30<pe<5>	
环隙	$Nu = (4.6 \pm 0.015 Pe^{0.75}) (d_2/d_1)^{0.3}$ [12]	$1.5 < d_2/d_1 < 3.0,200 < Pe < 1400$	
	$Nu = (4.75 \pm 0.017 5 Pe^{0.8}) (d_2/d_1)^{0.3} [13]$	$d_2/d_1 < 7.0,200 < Pe < 10000$	

2 求解方法及程序结构

2.1 求解方法

为保证稳定性,动量方程及各部件的能量 方程采用半隐格式进行离散。考虑到动量方程 的求解与整个系统温度分布有关,能量方程的 求解与质量流量有关,需采用合适的方法来对 动量方程和能量方程解耦。在自然循环建立到 稳定的过程中,回路内冷却剂的热工水力参数 变化较为缓慢,同时在研究的温度范围内,各物 性参数变化率不大,因此对于此类缓慢变化的 物理过程,可通过先求解动量方程,再利用求解 动量方程的结果来求解能量方程,并循环迭代 直至满足收敛准则的方法来获得最终解。本程 序中求解步骤如下:

 利用前一时间步的温度分布、流量求解 动量方程,得到环路内冷却剂的流量;

 2)根据求解动量方程获得的质量流量,从 堆芯开始,依次求解各部件的能量方程,获得温 度分布;

3)根据新的温度分布重新求解动量方程, 得到冷却剂流量,并再次依次求解能量方程,循 环迭代多次直至满足收敛标准(温度、流量相对 变化小于限值),最终获得的当前时间步的各部 件温度分布及流量等;

4) 对于各时刻重复1~3过程直至结束时刻。瞬态计算求解流程如图2所示。



Fig. 2 Flowchart of transient solving

2.2 程序构架

本程序采用模块化结构,包括物性模块、输 入输出模块、部件模块、关系式模块、求解模块 等,程序结构如图 3 所示。程序采用 Fortran95 语言编制。



3 程序初步验证

本程序采用铅铋回路内自然循环实验数据 进行初步验证。中国原子能科学研究院开展了 铅铋自然循环实验研究工作,获得了不同功率 启动自然循环以及功率台阶变化对于铅铋自然 循环影响的实验数据。该实验装置主要由矩形 闭合铅铋回路以及导热油冷却回路等组成,如 图4所示。模拟组件采用电加热元件模拟堆芯 燃料元件发热,热交换器为列管式换热器,一次



图 4 铅铋自然循环实验装置 Fig. 4 Experimental device for natural circulation of lead-bismuth

侧(管侧)为铅铋,二次侧(壳侧)为导热油 S750 (氢化三联苯),最终热阱为空冷器。

回路控制单元划分如图 5 所示。加热器径 向控制体划分时,电热元件内部划分为3层(最 内侧为发热丝,其余两层为 MgO 层), 包壳 1 层。加热器轴向加热区和非加热区通过输入参 数中给定加热丝轴向体积释热率分布来实现模 拟;热交换器径向分为一次侧、二次侧、换热管 以及外壁。对于所有回路设备及管道外壁面散 热考虑壳体、管道与外部空气通过自然对流方 式来模拟,自然对流的传热关系式采用文献 「14]中的关系式。热交换器二次侧导热油物性 见生产商物性参数表[15]。

3.1 自然循环启动瞬态分析

300r

280

260

240

220

200

180^L

260r

240

200

180∟ 0

100

200

300

时间/s

400

500

600

温度/°C 220

温度/°C

在铅铋自然循环启动实验中,铅铋回路内 工质从初始静止等温状态开始,瞬时启动模拟 组件电加热和热交换器二次侧导热油循环泵, 维持电加热功率、二次侧流量以及二次侧入口 温度不变。图 6 为自然循环启动过程瞬态温度 和流量的变化。

从图 6 可知,在电加热功率投入后,回路内 铅铋自然循环流量迅速上升,100 s 左右达到峰 值流量,同时,电加热组件出口温度也同样迅速



0

200

400

时间/s

600

800

1 0 0 0

上升达到峰值,温度峰值时间稍早干流量峰值。

1903



自然循环启动过程瞬态温度和流量的变化 图 6 Transient temperature and flow rate in natural circulation startup Fig. 6

在相同的二次侧边界条件下,电加热功率 越大,组件峰值温度越高,最后形成的稳定自然 循环流量也越大,冷热段温差也越大。由于自 然循环流动较弱,瞬态过程中,电加热组件出口 流体到达热交换器入口需要一定时间,因此热 交换器入口温度的响应较组件出口要相对滞 后;同样,热交换器出口流体到达电加热组件入 口也需要一定时间,电加热组件入口温度下降 较热交换器出口滞后。在散热较小的情况下,当 稳定的自然循环建立后,冷却剂温度分布也逐步 达到稳态,最终组件出口与换热器进口,组件入 口与换热器出口之间的温度差异变得很小。

从图 6 可知,本程序计算结果能较为正确地 反映铅铋自然循环回路内关键位置冷却剂温度 的瞬态变化规律及相对关系,温度计算值与实验 值偏差小于 5%,流量计算值与实验值的偏差在 自然循环建立的最初阶段稍大,其余时刻均小于 10%。在实验中,由于不可避免的热损失以及热 交换器向二次侧的导热,回路内初始存在温度 差,从而使得自然循环建立速度变化。这一初始 温度差在计算中不能准确反映,导致计算结果在 自然循环建立阶段的偏差稍大。

3.2 功率台阶变化影响分析

功率台阶变化影响实验中,铅铋工质在一 定电加热功率下建立稳定的自然循环后,不断 改变电加热功率台阶,铅铋回路内工质的自然 循环流动将随着功率台阶的不同而发生变化, 组件进出口以及热交换器的温度也将响应功率 的变化。如图 7 所示为功率台阶变化瞬态实验 中,组件电加热功率随时间的变化,功率台阶分 别为 5、8 和 12 kW。



图 8 为功率台阶变化时瞬态温度和自然循 环流量响应。随着功率以台阶形式变化,温度与 流量有相应的响应。当组件电加热功率逐步上 升时,自然循环流量增加,组件出口温度先于换 热器出口温度上升;当组件电加热功率逐步下降 时,自然循环流量降低,组件出口温度又先于换 热器出口温度降低。对比结果可知,程序计算得 到的结果与实验结果符合较好,能正确预测功率 台阶变化时,组件进出、换热器进出口等关键位 置的温度响应情况以及回路内自然循环流量的 瞬态变化规律,其中温度相对偏差小于 5%,自 然循环流量相对偏差小于 10%,进一步验证了 本程序能较好模拟铅铋自然循环瞬态过程。







4 结论

1) 本文针对铅铋堆一回路系统主要部件,

包括堆芯、热交换器等建立了热工水力物理模型,并自主开发了适用于铅铋自然循环瞬态分

析计算的分析程序。

2)利用铅铋回路内自然循环实验结果开展了程序初步验证工作。结果表明,计算得到的温度和流量的变化规律及趋势与实验一致, 温度计算结果相对偏差小于5%,自然循环流量计算结果相对偏差小于10%,初步证明了程序物理模型的正确性以及程序计算铅铋自然循环瞬态的能力。

参考文献:

- [1] MA W M, BUBELIS E, KARBOJIAN A, et al. Transient experiments from the thermal-hydraulic ADS lead bismuth loop (TALL) and comparative TRAC/AAA analysis[J]. Nuclear Engineering and Design, 2006, 236: 1 422-1 444.
- [2] MA Weimin, KARBOJIAN A, SEHGAL B R. Experimental study on natural circulation and its stability in a heavy liquid metal loop[J]. Nuclear Engineering and Design, 2007, 237: 1 838-1 847.
- [3] AGOSTINI P, BERTACCI G, GHERARDI G, et al. Natural circulation of lead-bismuth in a one-dimensional loop: Experiments and code predictions[C]//10th International Conference on Nuclear Engineering. Arlington: American Nuclear Society, 2002.
- [4] BORGOHAIN A, JAISWAL B K, MAHESH-WARI N K, et al. Natural circulation studies in a lead bismuth eutectic loop[J]. Progress in Nuclear Energy, 2011, 53: 308-319.
- [5] ZHAO P, LIU Z, YU T, et al. Code development on steady-state thermal-hydraulic for small modular natural circulation lead-based fast reactor[J]. Nuclear Engineering and Design, 2020, 52: 2 789-2 802.
- [6] FIORI F, ZHOU Z W. Assessment study of RE-LAP5/SCDAP capability to reproduce TALL facility thermal hydraulic behavior [J]. Nuclear Engineering and Design, 2015, 295: 15-26.

[7] 陆道纲,张勋,郭超. 铅铋自然循环回路热损效 应分析[J]. 原子能科学技术,2015,49(9):1 599-1 605.

LU Daogang, ZHANG Xun, GUO Chao. Analysis on heat loss effect of lead-bismuth natural circulation loop[J]. Atomic Energy Science and Technology, 2015, 49(9): 1 599-1 605(in Chinese).

- [8] IDELCHIK I E. Handbook of hydraulic resistance[M]. New York: Hemisphere Publishing Corporation, 1986: 64-65.
- [9] CHENG S K, TODREAS N E. Hydrodynamic models and correlations for bare and wirewrapped hexagonal rod bundles-bundle friction factors, sub-channel friction factors and mixing parameters[J]. Nuclear Engineering and Design, 1986, 92: 227-251.
- [10] CHENG X, TAK N. Investigation on turbulent heat transfer to lead-bismuth eutectic flows in circular tubes for nuclear applications[J]. Nuclear Engineering and Design, 2006, 236: 385-393.
- [11] 张贵勤,肖泽军. 液态金属在环管换热研究[J]. 中国科学,1995,25(2):212-218.
 ZHANG Guiqin, XIAO Zejun. Heat transfer characteristic in annulus of liquid metal sodium [J]. China Science, 1995, 25(2): 212-218(in Chinese).
- [12] MIKITYUK K. Heat transfer to liquid metal: Review of data and correlations for tube bundles[J]. Nuclear Engineering and Design, 2009, 239: 680-687.
- [13] JAEGER W. Heat transfer to liquid metals with empirical models for turbulent forced convection in various geometries[J]. Nuclear Engineering and Design, 2017, 319: 12-27.
- [14] 杨世铭,陶文铨. 传热学[M]. 北京:高等教育出版社,2006.
- [15] S750物性参数表[R]. 江苏:江苏中能化学科技 股份有限公司,2019.