文章编号:1673-9469(2014)03-0108-05

doi: 10. 3969/j. issn. 1673 - 9469. 2014. 03. 027

宽厚板坯连铸结晶器铜板的热流密度分布与热分析

(1.河北工程大学 机电工程学院 ,河北 邯郸 056038;2. 燕山大学 国家冷轧板带装备及工艺 工程技术研究中心 ,河北 秦皇岛 066004;3. 邯郸钢铁集团有限责任公司 ,河北 邯郸 056038)

摘要:基于热电偶对邯钢宽厚板坯连铸结晶器铜板的温度实测 构建其有限元传热模型与非线 性估算热流密度模型。采取模型反算的结果获得铜板的热流密度 ,并且与热平衡方法计算出的 平均热流密度做对比 ,论证模型的有效性 ,确定铜板宽、窄面的热流密度公式 ,同时对铜板进行 温度分布分析。铜板热面、冷面的温度曲线均呈波浪状分布 ,热面的温度变化较为平缓 ,冷面有 最大 29.4 ℃的温差。铜板的温度随至弯月面的距离的增大而减小 ,但在结晶器出口区域出现 23 ℃的回温。

关键词: 连铸; 铜板; 非线性估算; 热流密度; 温度 中图分类号: TF777.1 文献标识码: A

Heat flux distribution and heat analysis of wide – thinck slab continuous casting mold copper plate

WU Bing – sheng¹, FU Yan – mian¹, TIAN Qian – ying², SUI An – hai³

(1. College of Mechanic and Electronic Engineering , Hebei University of Engineering , Hebei Handan 056038 , China;

 National Engineering Research Center for Equipment and Technology of Cold Strip Rolling, Yanshan University, Hebei Qinhuangdao 066004, China;
 Handan iron and steel group co., LTD, Hebei Handan 056038, China)

Abstract: Based on the temperature of hangang wide – thick slab continuous casting mold copper plate measured by thermocouple, the finite element heat transfer model and non – linear model were built to estimate the heat flux. Taking the results of back calculation model for getting heat flux of copper plate, and contrasting with the average heat flux calculated by heat balance, we demonstrated the validity of modelto confirme the heat flow formula of copper plate wide and narrow surface. The temperature distribution of copper plate was analyzed at the same time. The temperature curve of copper plate hot and cold sides are of a wavy distribution, the temperature of hot side changes more gently, cold side has the largest temperature difference as 29.4 °C. The temperature of copper plate decreases with the increase of the distance to the meniscus, but the temperature back to rise at 23 °C. **Key words**: continuous casting; copper plate; non – linear estimation; heat flux; temperature

邯钢冷轧机在轧制过程中,机架时常会发生 振动 影响其振动的主要原因之一就是轧机的来 料。因此,在对冷轧机本身进行研究的同时,也应 当要对相应来料的提供者邯钢 CSP 宽厚板坯连铸 机进行研究。连铸机中,结晶器是最核心的设备, 而结晶器铜板的热流密度及各项热行为则是结晶 器的至关重要的参数,它对连铸坯(冷轧机的来料)的出坯厚度、表面质量、凝固组织均有着直接 的影响。在国外,Savage和Pritchard^[1]通过实验研 究 较粗略地得出了结晶器铜板的热流密度与凝 固时间 τ 的平方根成正比的关系; Park^[2]等通过对 热传导反算得到了薄板坯结晶器热流密度的分

收稿日期:2014-04-11

基金项目:河北省国际科技合作计划项目(14391901D)

作者简介:吴炳胜(1956 -) 男 河北肃宁人 教授 从事液压、轧机、连铸、故障诊断等方面的研究。

布。在国内,Yao和Yin等^[3-4]对圆柱坯结晶器进 行温度实测,同时进行铜板和铸坯间热阻的调整, 实现热流密度反算研究;蔡兆镇、朱苗勇^[5-6]通过 开发坯壳/铜板界面热流模型,并进行热/力耦合 模型动态求解铜板热流密度分布。

本文鉴于以上国内外学者对板坯结晶器的各 项研究 基于邯钢 CSP 宽厚板坯连铸机结晶器铜 板的有限元模型,并根据铜板上热电偶的实测温 度,建立并通过热流密度非线性估算模型,反算获 得铜板的热流密度,并且结合生产时的各项数据 研究铜板的各项热行为。

1 铜板有限元传热模型

1.1 模型简化假设

不考虑拉速在连铸过程中的变化,铜板的三 维传热视为稳态过程^[7];在铜板的高度方向上,视 铜板与水槽的交界面的传热系数为定值,水槽入 出口之间冷却水温成线性变化,在铜板等高处冷 却水温保持相同^[8-9];不考虑铜板向周围环境的 散热影响;不考虑铜板的锥度问题,将其视为平直 型铜板;将铜板上用于固定的钢制螺栓视为同样 形状的铜板,不考虑它对铜板传热的影响;Cu 和 Ni – Fe 的热物性参数各向同性。

1.2 控制守恒方程

将铜板的三维稳态传热视为单向导热,将温度T作为控制变量,传热微分方程有如下表达式:

$$\frac{\partial}{\partial x} \left(\lambda \left(T \right) \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left(\lambda \left(T \right) \frac{\partial T}{\partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left(\lambda \left(T \right) \frac{\partial T}{\partial z} \right) = 0$$
(1)

式中 $x \cdot y \cdot z - 铜板的宽度 \cdot 厚度 \cdot 高度方向上的坐标/m; \lambda(T) - 导热系数/W • m⁻¹ • °C⁻¹; T - 温度/°C。$

1.3 模型边界条件

铜板热面。根据 Savage 和 Pritchard^[1] 提出的 结晶器热流密度公式,利用拉速可将凝固时间转 换为离弯月面的距离,同时处于弯月面以上的热 流密度认为是线性分布的。由此,给出铜板热面 的热流密度为

$$q = \begin{cases} A(1+10z) , -0.1 \text{ m} \le z \le 0\\ A - B\sqrt{z} \ \rho \le z \le 0.8 \text{ m} \end{cases}$$
(2)

式中 A 和 B - 反算模型的待定系数; z - 距弯月面 的高度坐标(弯月面中心为坐标原点,正方向为朝 下) / m。

鉴于铸坯角部在实际连铸过程中,会较快的 凝固并收缩与铜板之间产生间隙,本文将距角部 25 mm的热流密度线性减小至铜板中心处 的67%。

铜板冷面。本文将铜板冷面区分为水槽面、 与背板接触面,采用不同的边界条件处理用以考 虑对铜板温度的影响。

水槽面:冷却水与铜板水槽之间主要为对流 传热,并给出对流传热系数 h_w的计算式如下^[10]

$$h_w = 0.023 \times \frac{\lambda_w}{d_w} \left(\frac{\rho_w u_w d_w}{\mu_w}\right)^{0.8} \left(\frac{C_w \mu_w}{\lambda_w}\right)^{0.4}$$
(3)

式中 d_w - 水槽的当量直径/m; $d_w = 4A/l$ (A - 浸湿面积 ,l - 浸湿周长) /m; u_w - 水的流速/m • s⁻¹; λ_w - 水的导热系数/W • m⁻¹ • \mathbb{C}^{-1} ; μ_w - 水 的动力粘度/Pa • s; ρ_w - 水的密度/kg • m⁻³; C_w -水的比热容/J • kg⁻¹ • \mathbb{C}^{-1} 。

与背板接触面: 与背板接触面的温度和周围 的空气温度大致一样,故将其设为绝热边界。

根据铜板传热的对称性,铜板对称面设为对称传热边界。

1.4 研究对象及各项物理参数

本文以邯钢 CSP 宽厚连铸机结晶器铜板为主 要研究对象,运用 ANSYS 有限元分析软件,建立 1/4 铜板三维有限元模型,如图1所示,宽面、窄面 铜板的高度为900 mm 浇铸时所处的弯月面距铜 板的上顶面 100 mm ,铜板内冷面所有冷却水槽的 高度均为 850 mm,距离铜板的上下顶面都为 25 mm。宽面铜板两相邻钢制螺栓之间有五个水槽 均匀的分布在其中,为确保螺栓处的有效冷却,靠 近螺栓处的水槽为深水槽。窄面铜板中间部分均 匀分布着九个水槽,其与宽面铜板接触侧分别布 置有一个与窄面铜板内法向成 15° 夹角的斜水槽。 铜板内热面均镀有一层 1.5 mm 的 Ni – Fe 层。宽 面铜板在位于其上顶面以下 200 mm、300 mm 和 400 mm 处分别装有一排热电偶,每排以117 mm 间距分布热电偶八个;窄面铜板则只有两个位于 其上顶面以下 200 mm、300 mm 的热电偶,分布位 置为铜板斜水槽与深水槽的中心处。热电偶以22 mm 的深度插入铜板 如图 2 所示。



2 热流密度反算模型

本文采用基于最小二乘法的非线性估算法进 行反算模型的建立,使热电偶实测温度值和每次 迭代之后各测试点的计算温度值之差的平方和达 到极小^[11-14]。本次测试的宽面铜板有三排热电 偶,本文只根据其与窄面铜板一致的距上顶面 200 mm、300 mm 处的热电偶实测值,建立反算模型, 使其实测值与计算值之差的平方和函数 F(q) 极 小 即 $\partial F(q) / \partial q = 0$ 如下式

$$F(q) = \sum_{i=1}^{N} (T_i^{m} - T_i^{n})^2$$
(4)

$$\sum_{i=1}^{N} (T_i^m - T_i^n) \frac{\partial T_i^n}{\partial q} = 0$$
(5)

式中 i – 热电偶的编号; N – 热电偶的总数; T_i^m – 第 i 热电偶的实测温度值; T_i^n – 该测试温度的第 n次迭代计算温度值/°C; q – 热流密度/MW•m⁻²。

按泰勒公式将 T_i^n 在 $q = q_n$ 处展开得

 $T_{i}^{n} = T_{i}^{n-1} + \Phi_{i}^{n-1} (q_{n} - q_{n-1})$ (6) 式中 q_{n} - 第 *n* 次迭代的热流密度; Φ_{i}^{n-1} - 敏感 系数。

 Φ_i^{n-1} 的计算可按显示差分式

$$\Phi_{i}^{n-1} = \frac{\partial T_{i}^{n}}{\partial q} |_{q=q_{n-1}} \approx \frac{T_{i}^{n-1} - T_{i}^{n-2}}{q_{n-1} - q_{n-2}}$$
(7)
将式(6) 和式(7) 代入式(5) 得

$$\Delta q = \frac{\sum_{i=1}^{N} (T_i^m - T_i^{n-1}) \Phi_i^{n-1}}{\sum_{i=1}^{N} (\Phi_i^{n-1})^2}$$
(8)

式中 $\Delta q = q_n - q_{n-1}$ 按照式(8) 进行热流密度迭代 计算 直到 $\Delta q/q < \varepsilon$ 为止。

通过本模型,得出了在每次迭代过程中铜板 宽面、窄面的上、下放置热电偶处的热流密度 q_{1j} 与 q_{2i} ,并联立方程组确定式(2)的系数 A_i 、 B_i ,如下式

$$\mathbf{A}_{j} = \frac{q_{1j}\sqrt{z_{2}} - q_{2j}\sqrt{z_{1}}}{\sqrt{z_{2}} - \sqrt{z_{1}}} \tag{9}$$

$$B_j = \frac{q_{1j} - q_{2j}}{\sqrt{z_2} - \sqrt{z_1}} \tag{10}$$

式中*j*-宽面、窄面; *z*₁=0.1 m *z*₂=0.2 m。 3 计算结果和分析

在钢液凝固成带有薄壳的铸坯时,绝大部分的热量都由冷却水带走,由此根据热平衡方法来验证非线性估算模型是否有效的设想是可行的。本文通过对各个热电偶的实测温度值进行记录并求其平均值,再由本模型估算出计算平均热流密度对比,得出宽、窄面的计算平均热流密度值相比热平衡方法计算得到的平均热流密度值的偏差分别为0.16%、0.27%,两者非常吻合。故本模型用于宽厚板坯铜板热流密度的反算,是有效的。由反算得到的宽、窄面的计算平均热流密度值分别为1.147MW·m⁻²、1.116MW·m⁻²,上文中式(2)中的参数A和B分别为宽面 2.072、1.541 与窄面 2.125、1.605。

图 3 为宽、窄面铜板各热电偶实测温度与计 算温度的联合温度曲线图,其中宽面铜板的两条 温度曲线中最高温度为热电偶实测温度(平均值 为 130 ℃ 与 115 ℃) 而窄面铜板的热电偶位置在 距中心线 77.5 mm 处 实测温度平均值分别为 100 ℃与88℃。由图可见 模型的计算曲线与实测的 温度恰好能吻合,更加印证了模型的有效性。此 外亦可见 ,宽面铜板的温度曲线呈现周期性变化 , 在每个周期内清楚可见螺栓中心处与深水槽处的 冷却强度为最弱与最强,分别达到峰值温度与谷 值温度 温差大约为 13 ℃ ,同时在同一个周期内 的两个深水槽之间均匀分布三个浅水槽,其温度 成抛物线分布 ,变化较为稳定、均匀、平缓。而窄 面铜板的中心处是一个浅水槽,因此温度曲线在 距中心处 8 mm 处温度会略有升高 达到最高温度 分别为123 ℃与116 ℃ 此后由于分布有三个浅 水槽和一个深水槽 温度曲线变化平缓。宽、窄铜 板的角部由于气隙的较早形成,热流密度减小较 快温度曲线都显著下降。



图 4 为宽面铜板热面的热流密度分布与温度 分布图。由图 4(a) 可见,铜板上顶面到弯月面, 热流密度快速增大;弯月面以下区域,热流密度平 缓下降;角部位置,由于气隙的较早出现,使得热 阻较早增大,热流密度减小明显。由图4(b)可 见,弯月面以上区域,铜板热面温度曲线密集;弯 月面以下 沿铜板的横向 温度曲线跟随水槽的分 布呈波浪状 ,铜板背面有水槽分布处的热面温度 较低;角部位置由于气隙原因 ,温度下降比较快 速。由图 4(c) 可见, 自铜板上顶面至弯月面, 热 面温度快速升高 从 118 ℃ 増大为 279 ℃; 弯月面 之下0~7 mm 的区域之内 热流量不大; 弯月面之 下7~15 mm 处,出现温度最高区域,最高温度为 291 ℃ 但仍然低于铜板软化再结晶温度(大约为 325 ℃) 不对铜板的正常工作产生影响; 最高温 度区域并不在铜板的中心区域上 ,而是在铜板的 两侧 且最高温度区域也不是连续的 这与浸入式 水口的插入深度及钢液流场在铜板两侧的较为活 跃有关; 弯月面之下 15 mm 至距离铜板下底面 85 mm 的区域内 铜板的温度下降平缓及明显 最低温 度为 142 ℃; 距离铜板下底面 85 mm 至铜板底面之 间的区域,铜板与水槽没有接触,失去了冷却水的



图4 宽面铜板热面的热流密度分布与温度分布 Fig. 4 The heat flux and temperature distribution on the wide face of copper plate

图 5 为宽、窄面铜板弯月面横截面处温度分 布图。由图可知,铜板在该处的温度从热面侧到 冷面侧呈下降分布,而温度梯度也逐渐减小;从铜 板的宽度方向上看,冷面侧的温度均小于100℃, 冷却水在水槽内不会沸腾,同时由于水槽的分布 导致冷面侧温度呈波浪状分布,越临近水槽波浪 形状越明显;在距铜板热面相同距离处的温度,越 临近水槽壁的温度越低,其中螺栓中心线处与水 槽壁之间的温差最大,为29.4℃;亦由于铜板热 面所镀的 Ni – Fe 层的导热率比铜板小,在靠近热 面处,温差大。由图 5(a) 可见,相邻两水槽间,波 浪状温度曲线沿宽度方向分布均匀,且此种状况 保持不变。由图5(b)可见,斜水槽处两侧的温度 呈极不对称分布。值得注意的是,铜板的导热性 能会随着水垢的增多而减小,故冷却水应使用软 水,并定期清洗铜板。



Fig. 5 Temperature distributions at the meniscus of copper plates

4 结论

 1)根据铜板热电偶进行的温度实测,建立并 验证了铜板热流密度的非线性估算模型,模型
 有效。

2) 确定了邯钢 CSP 宽厚板坯连铸机结晶器铜板宽、窄面的热流密度公式。

3) CSP 宽厚板坯连铸机结晶器铜板宽面、窄 面的计算热流密度分别为1.147 MW・m⁻²、1.116 MW・m⁻²;铜板螺栓中心线与深水槽中心线的温 差最大,其中宽面铜板处的温差为13 ℃左右;铜 板热流密度与温度均在弯月面处达到最大值,并 随着距弯月面的距离的增大而减小,但在距铜板 下底面85 mm 区域,温度会有23 ℃左右的回升; 在距铜板热面相同距离处,螺栓中心线处比水槽 壁处高29.4 ℃;铜板冷面侧温度均小于100 ℃,

冷却水不会沸腾;斜水槽处两侧的温度呈极不对称分布。

参考文献:

- [1]SAVAGE J, PRITCHARD W H. The problem of rupture of the billet in the continuous casting of steel [J]. J Iron Steel Inst, 1954(178): 269 – 278.
- [2]PARK J K, SAMARASEKERA I V, Thomas B G, et al. Analysis of thermal and mechanical behavior of copper mold during thin slab casting [C]//83rd Steelmaking Conference proceedings: Pittsburgh, 2000:9-16.
- [3]YAO M, YIN H B, FANG D C. Real time analysis on nonuniform heat transfer and solidification in mould of continuous casting round billets [J]. ISIJ Int, 2004,44 (10):1696 – 1701.
- [4]YIN H B ,YAO M ,FANG D C. 3 D inverse problem continuous model for thermal behavior of mould process based on the temperature measurement in plant trial [J]. ISIJ Int , 2006 , 46(4): 539 – 545.
- [5] 曹兆镇,朱苗勇.板坯连铸结晶器内钢凝固过程热行为研究: I.数学模型[J].金属学报,2011,47(6): 671-676.
- [6]曹兆镇,朱苗勇.板坯连铸结晶器内钢凝固过程热行为研究: Ⅱ.模型验证与结果分析[J].金属学报, 2011,47(6):678-683.
- [7]杨 刚,李玉宽,于 洋,等. 薄板坯连铸结晶器铜板的 三维传热分析[J]. 金属学报,2007,43(3):332-336.
- [8] LU X D ,ZHU M Y. Finite element analysis of thermal and mechanical behavior in a slab continuous casting mold
 [J]. ISIJ Int , 2006 , 46(11) : 1652 1658.
- [9] MENG X N ,ZHU M Y. Thermal behavior of hot copper plates for slab continuous casting mold with high casting speed [J]. ISIJ Int , 2009 , 49(9): 1365 – 1370.
- [10] 张炯明,张立,王新华,等. 板坯连铸结晶器热流量的研究[J]. 金属学报,2003,39(12):1285-1290.
- [11]BECK J V. Nonlinear estimation applied to the nonlinear inverse heat conduction problem [J]. Int J Heat Mass Transfer, 1970, 14(4): 703 - 708.
- [12] 郝守卫,柳百成,张卓其,等.凝固过程中传导热的反问题[J].清华大学学报:自然科学版,1989,29
 (2):36-41.
- [13] 刘元林 唐庆菊,陈焕林,等.脉冲热源激励金属板材 缺陷的红外热波检测[J].黑龙江科技学院学报, 2012 22(5):489-492.
- [14]郭志鹏,熊守美,唐尚炫,等.热传导反算模型的建立 及其在求解界面热流过程中的应用[J].金属学报, 2007,43(6):607-612.

(责任编辑) 刘存英)