

问题讨论

评“热防护发汗冷却控制”一文¹⁾

周美珂

(北京师范大学数学系 北京 100875)

关键词 数学模型, 发汗冷却控制, 热防护.

设有厚度为 l 的多孔介质层, 其伸展方向垂直于 y 轴, 初始时刻 $t=0$ 在 y 轴上占据区间 $[0, l]$. 设在 $y=0$ 一侧, 多孔介质层受到气动加热, 并因此可能被烧蚀. 以 $s(t)$ 表示时刻 t 的烧蚀厚度. 设在 $y=l$ 一端向多孔介质层注入发汗剂. 发汗剂经多孔介质层从烧蚀面流出, 带走热量, 达到控制烧蚀的目的. 记时刻 t 在坐标 y 处的温度为 $T(y, t)$, 文献 [1] 在局域平衡假定下, 即假定多孔介质发汗剂的温度与当地多孔介质的温度相同, 建立了方程

$$\frac{\partial T}{\partial t} = \alpha \frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \beta \frac{\partial T}{\partial y} + \dot{s}(t) \frac{l-y}{l-s(t)} \frac{\partial T}{\partial y}, \quad \forall y \in (s(t), l), \quad (1)$$

其中 $\alpha=k/(\rho C_p)$, $\beta=\dot{m}_L C_{PL}/(\rho C_P)$. 这里 k, ρ, C_P 分别是多孔介质的热传导系数、密度、比热; \dot{m}_L, C_{PL} 分别是发汗剂的质量损耗率和比热. 文献[1]及其后继研究都把方程(1)右端出现的第三项作为理论上创新的标志, 称之为“动边界引起的热项”. 本文将证明这一项的出现与能量守衡定律矛盾, 它是由文献[1]在推导中的错误造成的.

为了简单, 只考虑不注入发汗剂且多孔介质层在 $y=l$ 一端绝热的情形. 其它情形可完全类似地进行讨论. 这时, 有 $\beta=0$, 且

$$\frac{\partial T(l, t)}{\partial y} = 0, \quad (2)$$

记 T_m 是烧蚀温度, 有

$$T(y, t) \leqslant T_m, \quad (T_m - T(y, t))\dot{s}(t) = 0, \quad \dot{s}(t) \geqslant 0. \quad (3)$$

时刻 t 多孔介质因温升在单位时间内所需的热量为 $\int_{s(t)}^l \rho C_P \partial T / \partial t dy$, 烧蚀潜热为 $\rho L \dot{s}(t)$. 这里 L 是多孔介质汽化潜热率. 根据能量守衡定律, 这两部分热量之和应等于烧蚀端 $y=s(t)$ 处的气动加热 $Q(t)$, 由于 $Q(t)=\rho L \dot{s}(t) - k \partial T(s(t), t) / \partial y$, 所以

$$\int_{s(t)}^l \rho C_P \frac{\partial T(\xi, t)}{\partial t} d\xi + \rho L \dot{s}(t) = \rho L \dot{s}(t) - k \frac{\partial T(s(t), t)}{\partial y}. \quad (4)$$

利用(2)式以及方程(1), 由(4)式可以推出

$$\rho C_P \frac{\dot{s}(t)}{l-s(t)} \int_{s(t)}^l (l-y) \frac{\partial T(y, t)}{\partial y} dy = 0. \quad (5)$$

1)国家自然科学基金资助项目.

收稿日期: 1995-08-25

当 $\dot{s}(t) > 0$ 时,由(3),(5)式得 $T(y,t) = T_m$,从而有 $\partial T(y,t)/\partial y = 0$.因此,只要承认能量守衡定律,方程(1)右端的第三项就不会出现.

所谓“动边界引起的热项”,根据它的表达式,是这样一种分布热源密度,即在多孔介质层的任何地点 y ,不管它与烧蚀面的距离如何,也不管它与烧蚀面之间介质的状态如何,该分布热源密度在此处的值都正比于烧蚀面运动速度 $\dot{s}(t)$ 和局部量 $\partial T/\partial y$ 的乘积.这种神秘的机制曾经引起一些学者的怀疑.但是,由于文献[1]中推导数学模型的方法很繁,其错误不易发现,这个模型最终还是被接受了.因此,有必要对文献[1]的推理过程做一个细致的检查,彻底弄清其错误到底是怎样产生的.

文献[1]将多孔介质层在时刻 t 所占据的区间 $[s(t), l]$ 分成 $NP-1$ 等份,记 $\Delta y = [l - s(t)]/(NP-1)$, $y_i = l - [l - s(t)](NP-i-1)/(NP-1)$, $\dot{S}_i = dy_i/dt = \dot{s}(t)(l - y_i)/[l - s(t)]$.对动区间 $[y_i, y_{i+1}]$ 应用能量守衡定律,得

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial t}(\Delta y \rho_i C_{Pi} T_i) &= K_{i+1} \left(\frac{\Delta T}{\Delta y} \right)_{i+1} - K_i \left(\frac{\Delta T}{\Delta y} \right)_i \\ &\quad + \dot{m}_{Li+1} C_{PLi+1} T_{i+1} - \dot{m}_{Li} C_{PLi} T_i \\ &\quad + \rho_{i+1} C_{Pi+1} T_{i+1} \dot{S}_{i+1} - \rho_i C_{Pi} T_i \dot{S}_i, \end{aligned} \quad (6)$$

即文献[1]中的方程(1).在文献[1]中,导数符号 $\frac{\partial}{\partial t}$ 下的 $\Delta y \rho_i C_{Pi} T_i$ 是想用来表示动区间 $[y_i, y_{i+1}]$ 中所含热容的,并把(6)式左端化成

$$\Delta y \frac{\partial}{\partial t}(\rho_i C_{Pi} T_i) = \Delta y \rho_i C_{Pi} T_i \dot{s}(t)/[l - s(t)], \quad (7)$$

即文献[1]中方程(2)的左端.

但是,动区间 $[y_i, y_{i+1}]$ 中多孔介质所含热容是 $\int_{y_i}^{y_{i+1}} \rho C_P T(y,t) dy$,而不是 $\Delta y \rho_i C_{Pi} T_i$.或许文献[1]的作者认为,前者与后者只差比 Δy 高阶的小量,将它们相互代替是容许的.实际上,由于计算的这个量是在导数符号 $\frac{\partial}{\partial t}$ 之下的,这种替代一般是不对的.

注意 y_i, y_{i+1} 都是 t 的函数,不难得到

$$\frac{d}{dt} \int_{y_i}^{y_{i+1}} \rho C_P T(\xi, t) d\xi = \Delta y \left(\frac{\partial \rho C_P T}{\partial t} \right)_i^* + \Delta y \left(\frac{\partial \rho C_P (l-y) T}{\partial y} \right)_i^* \dot{s}(t)/[l - s(t)]. \quad (8)$$

记号 $(\cdot)_i^*$ 用来表示括号中的量在区间 $[y_i, y_{i+1}]$ 上的某一适当中值.

类似地,动区间 $[y_i, y_{i+1}]$ 中发汗剂所含的热容为 $\int_{y_i}^{y_{i+1}} \rho_L C_{PL} T(\xi, t) d\xi$.将它对 t 求导,可得

$$\frac{d}{dt} \int_{y_i}^{y_{i+1}} \rho_L C_{PL} T(\xi, t) d\xi = \Delta y \left(\frac{\partial \rho_L C_{PL} T}{\partial t} \right)_i^* + \Delta y \left(\frac{\partial \rho_L C_{PL} (l-y) T}{\partial y} \right)_i^* \frac{\dot{s}(t)}{[l - s(t)]}. \quad (9)$$

因此,方程(6)的左端应化成

$$\Delta y \left(\frac{\partial (\rho C_P + \rho_L C_{PL}) T}{\partial t} \right)_i^* + \Delta y \left(\frac{\partial (\rho C_P + \rho_L C_{PL})(l-y) T}{\partial y} \right)_i^* \cdot \frac{\dot{s}(t)}{[l - s(t)]}, \quad (10)$$

而不是(7)式.如果发汗量很小, $\rho_L C_{PL}$ 可以忽略.

文献[1]在计算方程(6)右端的第三、四两项时,错误地用发汗剂相对于多孔介质的速度 \dot{m}_L/ρ_L 代替了它相对于动区间 $[y_i, y_{i+1}]$ 两端点 y_i, y_{i+1} 的速度 $\dot{S}_i + \dot{m}_{Li}/\rho_{Li}, \dot{S}_{i+1} + \dot{m}_{Li+1}/$

$\rho_{L,i+1}$. 流动的发汗剂对动区间 $[y_i, y_{i+1}]$ 所含热容在时刻 t 增长速度的贡献本应是

$$\left(\frac{\partial m_L C_{PL} T}{\partial y} \right)_i^* \Delta y + \left(\frac{\partial \rho_L C_{PL} (l - y) T}{\partial y} \right)_i^* \cdot \frac{\dot{s}(t)}{l - s(t)} \cdot \Delta y,$$

而在文献[1]中缺少了这里的第二项.

综上,在改正了文献[1]的上述错误之后,得到的方程应是

$$\frac{\partial(\rho C_P + \rho_L C_{PL})T}{\partial t} = \frac{\partial}{\partial y} \left[k \frac{\partial T}{\partial y} \right] + \frac{\partial m_L C_{PL} T}{\partial y}, \quad s(t) < y < l. \quad (11)$$

当发汗量很少时,简化形式应是

$$\frac{\partial T}{\partial t} = \alpha \frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \beta \frac{\partial T}{\partial y}, \quad s(t) < y < l, \quad (12)$$

而不是方程(1).

参 考 文 献

- [1] 杨学实. 热防护发汗冷却控制. 自动化学报, 1985, 11(4):345—350.

A COMMENT ON THE PAPER “TRANSPiration OF COOLING CONTROL OF THERMAL PROTECTION”

ZHOU MEIKE

(Dept. of Math, Beijing Normal Univ., Beijing 100875)

Key words Mathematical model, transpiration cooling control, thermal protection.

中国自动化学会将召开第七次全国会员代表大会 并举办《中国天津国际自动化技术设备展览会》

中国自动化学会将于1997年2月—8月以通讯方式召开第七次全国会员代表大会,选举新一届理事会成员,通过第六届理事会工作报告,修改会章,通过授予中国自动化学会荣誉理事名单等事宜. 1997年10月将在天津召开七届一次理事会,选举七届理事会正、副理事长、秘书长及常务理事,同时举办全国学术年会.

1997年10月7日—10日,中国自动化学会与天津市经济委员会,联合举办《中国天津国际自动化技术设备展览会》,展览内容包括:工业过程控制系统及装备;工业控制机、可编程控制器、分布式控制及智能控制等控制装置;自动化仪器仪表、传感器、执行机构;数控数显设备、变频调速器、电气传动装置;办公自动化、交通自动化、智能大厦及计算机集成制造系统;声音、图象、图形处理及计算机可视化等多媒体技术设备;管理信息系统、机电一体化、高新技术改造传统产业的技术装备等. 它将集技术展示、产品订货、技术交流、学术研讨于一体,是全国自动化科技工作者、企业家、生产厂家相聚一堂的良机,也是科技为经济服务的一个举措.

(中国自动化学会办公室)