

# 冷媒圧縮機 第1版 正誤表 Ver.5 2016.1.15

ページ	内容	誤	正
13	式(2.40)の分子と分母が逆	$\lambda = Re/64$	$\lambda = 64/Re$
15	式(2.70)の分子と分母が逆	$X^2 = \frac{(-dP_f/dz)_{g0}}{(-dP_f/dz)_{l0}}$	$X^2 = \frac{(-dP_f/dz)_{l0}}{(-dP_f/dz)_{g0}}$
27	内容の変更 (間違いではない)	また、モータ効率を含まない効率として、実流量に対する理想動力と軸入力との比 ( $G \Delta h_{ad} / L_a$ ) をとり、これを全断熱効率と呼ぶこともある。	また、実流量に対する理想動力とガス圧縮動力の比 ( $G \Delta h_{ad} / L = \eta_v \cdot \eta_{ind}$ ) を断熱効率 $\eta_c$ とし、機械効率 $\eta_m$ との積 ( $\eta_c \cdot \eta_m = G \Delta h_{ad} / L_a$ ) を全断熱効率 $\eta_{nad}$ と呼ぶこともある。
30	表 2.2 中の R125 の分子構造が違っている	CHF2CH3	CHF <sub>2</sub> CF <sub>3</sub>
32	脱字	8) W. H. McAdams, W. K. Woods, R. L. Bryan: "Vaporization inside horizontal tubes -ii- benzene-oil mixtures", <u>Trans. ASME</u> , 64, pp.193-200 (1942).	8) W. H. McAdams, W. K. Woods, R. L. Bryan: "Vaporization inside horizontal tubes -ii- benzene-oil mixtures", <u>Trans. ASME</u> , 64, pp.193-200 (1942).
32	文献 13 のタイトルの修正	狭い <u>間隙</u> をもつ偏平流路内気液二相流 (液体物性値の影響)	狭い <u>かんげき</u> をもつ偏平流路内の <u>気液二相流</u> (液体物性値の影響)
32	文献 14 のタイトルの修正	Estimation of Steady State Steam <u>Viod</u> Fraction by means of the Principle of Minimum Entropy Production	Estimation of Steady State Steam <u>Void</u> Fraction by means of the Principle of Minimum Entropy Production
32	文献 15 のタイ		D. Chisholm: " <u>Pressure</u>

	トルの挿入		<u>gradients due to friction during the flow of evaporating two-phase mixtures in smooth tubes and channels</u> ”, Int. J. Heat Mass Transfer, 16(2), pp.347-358 (1973).
87	誤字	オルダムリング機構は, 互いに <u>直行</u> するキー状の突起を	オルダムリング機構は, 互いに <u>直交</u> するキー状の突起を
88	式(5.8)の修正	$p_i = P_s \left\{ \frac{2\left(1 + \frac{t}{\varepsilon}\right)(\lambda_{pmi} - \pi) + \pi}{2\left(1 + \frac{t}{\varepsilon}\right)(\lambda_{pms} + \pi) + \pi} \right\}^\kappa$	$p_i = P_s \left\{ \frac{2\left(1 + \frac{t}{\varepsilon}\right)(\lambda_{mo} - \pi) + \pi}{2\left(1 + \frac{t}{\varepsilon}\right)(\lambda_{pi} + \pi) + \pi} \right\}^\kappa$
89	誤字	背圧室の圧力は自動的に吸込み圧力と吐出圧力の中間の圧力に <u>保時</u> される.	背圧室の圧力は自動的に吸込み圧力と吐出圧力の中間の圧力に <u>保持</u> される.
99	文献 1 を変更	1) L. Creux : “Rotary Engine” , U.S. Patent No. 801182 (1905).	1) G. Pelizzola : “Apparecchio Rotatorio a Spirali (Spiral Rotary Machine)”, Italian Patent No. 383(1886)
239	表 11.2 中 区分 I の過冷却 冷媒液の温度が 誤り	33.2	32.2
256	文献 4 の著者名 誤り	鈴木進一	鈴木新一