U.D.C. 662.933.42

# カルメットバーナの特性に関する二、三の実験 \_\* 誠 原

河

# Experiments on the Characteristics of the Calumet Burner

By Seiji Kawahara

Hitachi Research Laboratory, Hitachi, Ltd.

## Abstract

It goes without saying that the burner assumes an important part in the pulverized coal boiler. The selection of the burner should be made taking the quality of fuel used, the construction of the burner, etc. in full consideration, and whether they are suitable for use can only be known after they have been put in actual use. However, the actual burning not always provides the ideal condition for the examination of them for the reason of the measuring technique available, and it makes necessary to clarify beforehand the flow characteristics of pulverized coal.

The writer, who has been engaged for long in the systematic study on the burner, discloses in this article a part of his study, particularly on the calumet burner. The investigation of the characteristics of various burners using model unit, has led the writer to the conclusion that although all of the tested models show similar pattern of the flow distribution, the type "a" burner with bent coupling at inlet possesses best characteristics. In the meantime, the shape of burning flame inside the burner has been commited so far to the assumption work aided by the strength of calculation, and no accurate method to determine concretely such shape has been made available to date, largely because of the complicateness of the phenomenon. Therefore, more elaborate investigation has been asked for, in the actual process of combustion. Such being the situation the writer is confident that the present report of the writer should supply an useful reference data for the study in this field.

Furthermore, the writer indicates that by attaching an adjusting damper the burning characteristics can be changed.

#### 言 [I] 緒

微粉炭ボイラにおいてバーナの重要なことはいまさら 喋々するまでもない。したがつてそれぞれに特長のある 各種のバーナが考案され、実用されている。これらは使 用する燃料,火炉の構造その他によつて最適のものが採 用さるべきであることもいうまでもない。バーナの良否

\* 日立製作所日立研究所

1

1

は最終的には実際に燃焼してみなければ判定を下せな い。しかるに実際燃焼した場合には、その火炉の構造そ の他の影響をうける上に, 測定が非常に困難となるため 一般的な結論を見出すことが甚だむつかしくなる。バー ナの性能を正しく把握するためにはどうしても, 迂遠な 方法であるが, 常温において燃焼させない場合での流出 特性を究明する必要があると考えられるのである。微粉 炭バーナの場合は空気と微粉炭という異相のものが吹出

- 7 ----



第37卷第2号

されるのであり,両者の混合状態が部分的にどのように なり、いかなる速度で、どういう方向に運動してゆくか がその後の焰の形成に重大な影響を与える。この実態を 知つてはじめて燃焼実験の結果も生きてくることにな る。

筆者は系統的に各種バーナについて研究を進めつつあ るが,この種の研究に公表されたものが少いので実際ボ イラ運転の参考資料にもと思いここにまずカルメットバ ーナについて行つた実験の一端を述べる次第である。

#### $[\mathbf{II}]$ カルメツトバーナの説明と実験の方法

カルメットバーナの構造はすでによく知られているこ とと思われるので簡単に述べる。実物バーナは第1図の ごときもので、本体は後に第3図に示すように扇形をな し, 要の部分から次第に扁平となり, 火炉に開口すると ころは非常に縦に細長いスリットになつている。本体中 を一次空気――微粉炭の混合気が斜下方に流れ、出口か ら火炉内にひろがつてふき出す。これに対し出口の左右 から二次空気がある角度で交叉して供給される。したが つてこれにより作られる噴出流は,広い受熱面と空気と の混合面をもち,また火炉内に長い焰の通路をとり得る ことになつて燃焼上良好な性能が期待されるということ になる。

要な幅が広いものでは数列の水壁管をよけたり, 除いた りしなければならぬことになつて全体の水壁管の配置を 乱し都合が悪い。この点でカルメットバーナは細長いス リットになつているから有効なものといえるであろう。 また日本の石炭の供給状況も考慮すべき条件である。一 つの発電所,一つのボイラに対しても計画当初の一定銘 柄の石炭を常に使用することが不可能な日本の状況では バーナは使用炭の範囲の広いものが必要となる。カルメ ットバーナは、これに対しても上述のような広い流出面 をもつているから適応性が大きく、とくに低品位炭に対 して適当なものといえよう。たゞし本バーナは種々の条 件から一応中容量以下のボイラ用として有効で大容量に は多少難点があると考えられる。

以上のごとき特長をカルメットバーナはもつているけ れども,それだけにこの広い流出面内で空気および微粉 がどのような流出特性をもつているかをあきらかにして おくことが,火炉の設計はもとよりボイラの運転にあた つても必要になる。これが本研究の目的である。

実験は木製の模型バーナについて行つた。その外観は 第2図に、断面形状は第3図のごとくである。なお本研 究においては一次空気および微粉の流出特性を主とし, 二次空気はこの特性に合わせて供給すべきものとして本 報告においては取扱わなかつた。第2図の側面にみえる 多数の突起はバーナ内部の流れを測定するためのピトー 管をさし込む孔である。バーナ入口形状を第3図の実線 のように曲り接手をつけた場合(a型)と,破線のごとく つけないもの(b型)の2種とし調べた。配置は第4図の ようになる。一次空気は空気圧縮機から D1N 標準流量 測定ノズルを通つた後でフィーダから微粉の混入をうけ

ここでバーナ選定の条件を少し考えてみよう。最近と くに考慮を要するのはバーナの火炉への取付の問題であ ろう。火炉における熱吸収を重視し、大容量ボイラはも とより中容量以下のものでも火炉内をほとんど全面水壁 で覆うようになつているのが最近の傾向である。したが つてバーナの占有面積が過大であつたり, 少くもその必



所要の直管部を経てバーナに供給され る。混入した微粉は実験上の種々の都 合から60メッシュ通過の砂を用いた。 実際にボイラに使用される微粉炭は 200 メッシュ通過が 70% くらいであ るから, それよりも粗くかつ重いもの を使用して実験したことになる。した がつて微粉炭を用いれば,砂を用いた 本実験の結果と少しちがつたものにな り,いつそう空気の流れに近い運動状 況を示すことになろう。

模型と実物との寸法比は,実物バー ナの大きさが使用するボイラの蒸発量 によつて異なるため一定した値にはな らないが、実際に製作されたAボイラ 用のものに対しては1, Bボイラ用に 対しては $\frac{1}{2.8}$ に当る。模型実験に際し





第2図 模型 ベーナ外観 Fig.2. Model Calumet Burner





第4図 模型バーナの配管図

Piping of the Model Burner

て風源の関係などから実物と正しく Re 数を合せること はできなかつた。実物バーナでは  $1.3 \times 10^5$  くらいに対 し、模型実験では  $1.8 \sim 4 \times 10^4$  の範囲で一桁ちがうけれ ども、いずれも  $10^4$  以上であり、そう大きなちがいはな いものと考えられる。

# 〔III〕実驗結果

(1) 空気の流れ

まずバーナ内部および出口の空気の流れについて述べる。空気の流動方向および速度は外径16 时の真鍮管で

作った2孔式円筒形ピトー管を用いて測定し,空気量は その結果とバーナ内空気通過面積とから計算して求め た。たゞし微粉を含む混合気にピトー管をさし込んだ場 合にはその測圧孔に微粉がつまつたりする難点があり, どうしても結果が多少不正確になるので,主として空気 だけを流した実験を行い,混合気の場合のものは参考程 度の測定にとどめた。

第5図(次頁参照)に記入した測定位置で測定した空気の流れの方向および速度の値の一例が第1表および第 2表(次頁参照)である。Re 数を変えた5回の実験に

第37卷第2号



第5図 バーナ内部の一次空気の流れの状況 Fig.5. Flow of Primary Air in the Burner 対し同じ測定位置での結果はよく一致している。たゞし 速度は Re 数によつて異なり, 直接比較できないから, D1N ノズルで測定した全一次空気量をバーナ出口面積 で割つた仮想平均速度 Vm に対する割合で示してある。 この場合の Re 数の変化の範囲は広いとはいえないが以 上のごとくその影響が認められないので、この模型にお ける結果を実物バーナに適用しても相当よく合致するも のと予想することができよう。

以上の結果の平均値を図示したのが第5図である。実 線は a型,破線は b型の場合である。これからバーナ内部 の流れがいろいろ検討できるが省略する。焰の形成に関 係するバーナ出口の空気量の分布のみを示すと第6図と なる。これは後に示す第8図および第9図のごときバー ナ出口の流れの方向と速度とから計算で求めたものであ る。いずれもかなり一様に出ていることが認められる。

### (2) 微粉の流れ

空気に搬送されて流れている微粉の状況はバーナ内部 のものは測定できない。バーナ出口における噴出状況は 一例を示すと第7図のごとくである。これらの写真の微

第1表 バーナ内部の一次空気の流れ方向の測定結果の一例 (b 型バーナの場合,出口面に対する角度)

実 験 番 号	1	2	3	4	5	
Re 数 ×104	2.0	2.7	3.1	3.4	3.8	平 均 值
V <sub>m</sub> m/s	11.1	14.9	16.8	19.5	21.7	
$\begin{array}{c ccc} A & - & 1 \\ & & 2 \\ & & 3 \\ & & 4 \\ & & 5 \\ & & 6 \\ & & 7 \\ & & 8 \\ & & 9 \end{array}$	$ \begin{array}{r}     44 \\     43 \\     44 \\     45.5 \\     52 \\     56.5 \\     64.5 \\     74.5 \\     90. \\ \end{array} $	$\begin{array}{r} 44\\ 43.5\\ 43.5\\ 46.5\\ 50.5\\ 55.5\\ 64\\ 74\\ 89.5\end{array}$	$\begin{array}{r} 43.5 \\ 43.5 \\ 43.5 \\ 46.5 \\ 51 \\ 56 \\ 61.5 \\ 72.5 \\ 89 \end{array}$	$\begin{array}{r} 44\\ 42.5\\ 43.5\\ 45.5\\ 45.5\\ 48.5\\ 54.5\\ 62.5\\ 72.5\\ 89\end{array}$	$\begin{array}{r} 43 \\ 42.5 \\ 42.5 \\ 45 \\ 48 \\ 54 \\ 61 \\ 72 \\ 88.5 \end{array}$	$\begin{array}{r} 43.7\\ 43.0\\ 43.4\\ 45.8\\ 50.0\\ 55.3\\ 62.6\\ 73.1\\ 89.2 \end{array}$
B - 1 2 3 4 5 6 7	$31 \\ 31 \\ 33 \\ 39 \\ 48.5 \\ 62 \\ 67 $	31.5 31.5 33.5 39.5 49 62.5 67.5	$31 \\ 31 \\ 33.5 \\ 38.5 \\ 48.5 \\ 62.5 \\ 67$	31 30.5 33 37 49.5 63 69	31.5 31 32.5 39 49 62.5 68.5	31.2 31.0 33.1 38.6 48.9 62.5 67.8
$C - 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \\ 5$	$22 \\ 30 \\ 36.5 \\ 52.5 \\ 64.5$	22.528.537.55266	22.528.537.55167.5	22.529.537.551.568	22.528.537.549.567.5	22.429.037.351.366.7
D — 1 2 3 4	30.5 40.5 49.5 58.5	30 40 50 57	$30 \\ 39.5 \\ 50.5 \\ 58.5$	$30 \\ 40.5 \\ 49.5 \\ 58.5$	30 39.5 49.5 58	$30.1 \\ 40.0 \\ 49.8 \\ 58.1$
E — 1 2 3	35 43 52	36 44 52	36.5 $44$ $51.5$	$30.5 \\ 44.5 \\ 52.5$	36.5 $44$ $52$	$36.0 \\ 43.9 \\ 52.0$
$F - \frac{1}{2}$	38 44 49.5	37.5 43.5 50.5	38.5 43 50	39.5 $44$ $50.5$	39 43 49	38.5 43.5 49.9

Table 1. An Example of Measured Primary Air Flow Angle in "b" Type Calumet Burner





カルメットバーナの特性に関する二,三の実験

427

Table 2.An Example of Primary Air Velocity Profile in "b"TypeCalumet Burner, Indicated by the Ratio of<br/>Measured Value V to Mean Velocity  $V_m$ 

						and the second second second second	
	実 験 位 置	1	2	3	4	5	E .
	Re 数 ×104	2.0	2.7	3.1	3.4	3.8	平 均 值
	V <sub>m</sub> m/s	11.1	14.9	16.8	19.5	21.7	
	$\begin{array}{rrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrrr$	$\begin{array}{c} 0.95 \\ 1.14 \\ 1.20 \\ 1.26 \\ 1.23 \\ 1.34 \\ 1.31 \\ 1.20 \\ 0.95 \end{array}$	$\begin{array}{c} 0.98\\ 1.16\\ 1.26\\ 1.27\\ 1.24\\ 1.30\\ 1.27\\ 1.18\\ 0.94 \end{array}$	$\begin{array}{c} 0.99\\ 1.16\\ 1.245\\ 1.305\\ 1.185\\ 1.315\\ 1.245\\ 1.22\\ 0.95 \end{array}$	$1.00 \\ 1.20 \\ 1.27 \\ 1.31 \\ 1.25 \\ 1.37 \\ 1.31 \\ 1.20 \\ 0.95$	$\begin{array}{c} 0.99\\ 1.16\\ 1.275\\ 1.30\\ 1.22\\ 1.33\\ 1.345\\ 1.19\\ 0.94 \end{array}$	$\begin{array}{c} 0.983 \\ 1.165 \\ 1.249 \\ 1.289 \\ 1.226 \\ 1.332 \\ 1.297 \\ 1.200 \\ 0.944 \end{array}$
測定	B - 1 2 3 4 5 6 7	$1.05 \\ 1.20 \\ 1.315 \\ 1.02 \\ 1.29 \\ 1.20 \\ 0.785$	$1.01 \\ 1.13 \\ 1.21 \\ 1.24 \\ 1.24 \\ 1.16 \\ 0.785$	$1.05 \\ 1.13 \\ 1.26 \\ 1.305 \\ 1.27 \\ 1.185 \\ 0.79$	$1.02 \\ 1.16 \\ 1.24 \\ 1.13 \\ 1.23 \\ 1.14 \\ 0.74$	$1.00 \\ 1.13 \\ 1.27 \\ 1.26 \\ 1.23 \\ 1.145 \\ 0.74$	$1.024 \\ 1.151 \\ 1.257 \\ 1.191 \\ 1.251 \\ 1.167 \\ 0.769$
位	$C - 1 \\ 2 \\ 3 \\ 4 \\ 5$	$1.05 \\ 1.26 \\ 1.20 \\ 1.11 \\ 0.59$	$1.02 \\ 1.13 \\ 1.21 \\ 1.16 \\ 0.76$	1.02 1.16 1.185 1.16 0.75	$1.00 \\ 1.15 \\ 1.16 \\ 1.14 \\ 0.74$	$1.07 \\ 1.19 \\ 1.19 \\ 1.14 \\ 0.76$	$1.033 \\ 1.179 \\ 1.190 \\ 1.142 \\ 0.753$
置	D - 1 2 3 4	$0.64 \\ 1.23 \\ 1.23 \\ 0.91$	1.06 1.18 1.19 0.88	$1.08 \\ 1.23 \\ 1.245 \\ 0.86$	$1.06 \\ 1.22 \\ 1.17 \\ 0.86$	$1.10 \\ 1.22 \\ 1.20 \\ 0.86$	$1.075 \\ 1.217 \\ 1.209 \\ 0.873$
	$E - \frac{1}{2}$	$1.17 \\ 1.29 \\ 1.02$	$1.14 \\ 1.26 \\ 0.94$	$1.11 \\ 1.26 \\ 1.93$	1.27 1.275 0.93	$1.24 \\ 1.26 \\ 0.96$	$1.185 \\ 1.267 \\ 0.956$
	$F - \frac{1}{2}$	$1.17 \\ 1.34 \\ 1.20$	$1.14 \\ 1.26 \\ 1.13$	$1.15 \\ 1.28 \\ 1.15$	$1.15 \\ 1.27 \\ 1.015$	$1.16 \\ 1.31 \\ 1.09$	$1.156 \\ 1.291 \\ 1.116$

----- 11 -----



第37巻第2号





# 第9図 b型バーナの出口における流れの速度 および方向

- および方向
- Fig. 8. Velocity and Direction of Primary Air Stream and Particles at "a" Type Burner Exit

粉の飛跡を測定して流れの方向は求めることができる。 速度は正確な測定が非常に困難なので一応その部分の空 気速度に等しいとみなした。写真から求めた微粉の流れ 角度と, 空気だけ流したときの流れの方向とを比較する と第8図および第9図のようになる。第9図は微粉と一 次空気の混合気について流れ角度を測定した結果も記入 した。あきらかに三者ともに値を異にしている。空気の 流れに曲りがある場合, 微粉は慣性のためにずれた運動 をすることは当然であり,同時に空気も微粉にひきずら れて空気だけが流れていたときとちがつてくる(1)。図に おいて混合気の流れが空気だけのときの流れの方向と微 粉のものとのほど中間にあることはこのことを説明して いる。しかし本実験に用いた砂よりも細かく、軽い微粉 炭ではそれぞれの影響も少いから, 実際にはほゞ空気だ けの流れに近いと考えていいと思われる。なお両図とも 空気速度の分布も記入しておいた。

バーナ出口から噴出する微粉の量はダストチューブを 配置して測定した。先端を NPL 型ピトー管のごとく尖 がらせた管を,あらかじめ求めておいた微粉の方向に合 せて正しく配置し、その他端はゴム管により直径25mm のガラス製小型サイクロンコレクタにつなぐ。ダストチ

Fig.9. Velocity and Direction of Primary Air Stream and Particles at "b" Type Burner Exit

ューブに入つて来た微粉はここで捕集されるが,サイク ロン排気管は真空ポンプにつないで, ダストチューブ先 端の空気速度に合わせて吸引し, そこの気流を乱さない で正しい測定ができるようにした。結果は第10図のごと くである。使用したのは 60 メッシュ通過の砂である が,その流出量の分布は太い線で示されてある。また各 位置で捕集したものを100 メッシュのふるいによりこれ を通る細かいものと,これに残る比較的粗いものとに分 けて示したのが細い線である。たゞし図は全試料が一様 にバーナ出口全面から流出するものとした平均の量を1 としてそれに対する各位置からの流出量の割合で示して ある。図の太い線のみをみると a, b 両型で傾向は異な るが、ある部分にかなり集中して流出していて決して均 一な流出状況にあるとはいえない。しかし細線について みるとその傾向は少くなり、とくに100メッシュ通過の ものではずつと平坦な分布に近づいている。したがつて すでにくり返しのべたように,本実験に使用した砂より も、もつと軽くて細かい微粉炭の場合にはさらに一様な 分布をするであろうと予想して差支えない。とくに a型 の場合においてしかりである。管中を粉体が空気に輸送 されて流れる場合に粉体は管中心附近に比較的集る傾向

カルメットバーナの特性に関する二,三の実験





- 第11図 a型バーナにより作られる 形状の一例(計算値)
- Fig.11. An Example of Flame Profile (Calculated by "*a*" Type Burner)

きるだけ一様に空気および微粉炭が流出する方がよいと

Fig. 10. Distributions of Discharge of Pulverised in Primary Air Stream at the Burner Exit

にあるのではないかと考えられるが, b 型の場合はその 傾向がそのままバーナ内部にもちこされるので, 図のご とく粒度により分布の最高点の位置はあまり変つていな い。これに対し a 型は 第4 図のように垂直に降下した流 れはバーナ入口の曲りの部分に一度衝突し管中の分布が 破壊されてバーナに入るため均一になりやすい条件にあ る。これが a 型と b 型の傾向のちがつた理由である。 a 型では粒度に対する選択性があり, 微粉は割に一様に 流出するが, 粗粉はバーナ上半部の方に比較的多くなる。 この傾向は燃焼上にも都合のよいことがあり次章におい て触れておいた。

第10図と第6図とを組合せると一次空気中の微粉の濃度の分布が求められる。二次空気の配分を定める場合, これが重要になるが,第6図の一次空気量の分布は平均に対し±20%くらいの変動であるから濃度分布は第10 図を多少平に修正したようなものとなり,それ程変らないからここで省略する。

## 〔IV〕結果の検討

燃焼上からバーナに要求される条件は,やはり使用炭 の種類,火炉の構造などから定められることが多く,一 般的に規定し難い。たヾ本カルメットバーナにおいてで するならば、以上の実験結果から a 型はとくに満足なものといえよう。

バーナの流出特性がわかり, あるボイラの運転条件が 与えられれば、火炉内の焰の形状を想定することができ る。もとより火炉内の現象は非常に複雑であつて、まだ まだよくわかつていない。正確な焰の形状の計算方法は 決定されていないといつてよい。かなり大胆な仮定を用 いて計算せざるを得ないのであるが, a 型バーナをつけ たボイラについて行つた一例を第11図に示した。バーナ 出口の各位置から流出する粒子のある経過時間後の位置 をそれぞれの経路の上に求めてそれを連ねてある。微粉 炭粒子の大きさによつてその燃焼時間が異なるから焰の 長さも当然異なる。燃焼時間については Gumz, Rosin, Hottel, Ledinegg などの諸氏(2)による種々の研究があ り,それぞれ多少異なつた値が求められる。通常の微粉 炭では0.6~0.8秒くらいになるとすると図によつて、こ の適用例では燃焼室が有効に利用されていることが予想 される。通常使用される微粉炭の標準粒度は200メッシ ュ通過 70% であるが,若干の粗粒子の混入は避け難い ものであり単一粒子についての諸研究よりも粒群全体に ついて考えた Hottel<sup>(3)</sup>の方法が有用であろう。それを 考慮しても焰が後部水壁に衝突することは少いと思われ る状態である。とくにこの a型バーナでは前に述べたよ うに粗粒は割合にバーナ出口上半部に多い。したがつて 焰も上部が比較的のびることになる。しかしバーナ上半

----- 13 -----

部から出たゼットの洗線は割に早く上昇洗となるためそ ののび方は下半部におけるものよりも少くなる。したが つて微粉炭の粒度が全体として粗い場合にも蒸発水管の 配置にもよるが a型バーナならばより安全であると考え られる。両者の型の実物バーナについて観察された記 録<sup>(4)</sup>にもこれがある程度肯定されている。もちろんこれ は計算による推定であり、本計算の方法はすでに実際に 適用してかなりよく合つている実績をもつているけれど も、火炉内の全部の条件を満しているものではなく、な お今後多くの検討を必要とする。第11図も一応参考例と して役立つに過ぎないことを断つておく。

# 〔V〕バーナ流出特性の変化

微粉の粒度によつて微粉自身の流れが少しは変るかも しれないが、一般に本模型と相似のバーナであれば全体 の流出特性はほぼ以上の実験結果のごときものになろ う。したがつて一次空気および微粉炭の流れはある程度 決定されてしまい、燃焼状態を変えるためには二次空気 によつてのみ行われるということになる。たとえば第11 図はバーナ出口の各部分において、一次と二次空気合計 量が微粉炭量に対して必要な一定過剰空気になるように 二次空気を供給しえたものと仮定しての計算であつた。 したがつて二次空気の配分が異なれば焰の形状も変つて くる。二次空気の調節可能範囲には限度もあり,一次空 気の流出特性をも少し変えうるようにすることも考慮す べきであろう。過熱蒸気温度の調節のため焰の中心を上 下したいということもありうるからである。これに関連 して実験した結果の二,三をつぎに述べる。

第12図および第13図はバーナ内部の奥,入口に近いと ころに第14図のごとく一つの調節ダンパを置いてバーナ 出口の流れの中心を上下させた場合のものである。上下 両極端に作動させた場合の比較で,この範囲内任意の位 置にダンパ角度を変えることにより任意の流出状況を作 ることができる。前に掲げた第7図はこの中間の状態に なる。またバーナ出口のところに調節羽根を置くことも 考えられる。第14図のVのごきものである。

**第15 図**および**第16 図**はこの種の調節羽根による流出 状況のちがいを示したものである。4枚の調節羽根をつ け,その角度を出口面に対し下向きに45°にした場合が **第15図**,15°にししたものが**第16図**である。本調節羽根





D および V は それ ぞれ 別 個 に
 取付けた
 V は 4 枚が各独立に動き得る

- 第12 図 ダンパにより流れの中 心を上によせた場合の 微粉の流出状況
- Fig. 12. Flow of Particles in Primary Air Stream, Shifted to Upper Side by the Adjustable Damper
- 第13 図 ダンパにより流れの中 心を下によせた場合の 微粉の流出状況
- Fig. 13. Flow of Particles in Primary Air Stream, Shifted to Lower Side by the Adjustable Damper
- 第14図 調節ダンパDおよび調節羽根 Vの取付位置
- Fig.14. Positions of the Adjustable Damper D and the Adjustable Vanes V

- 14 -

カルメットバーナの特性に関する二、三の実験

によつても第15図のようにある程度流れの中心を制御す ることができるが、それよりも第16図のごとき羽根の角 度を小さくすると流れの交錯が起ることが燃焼状況をい つそう改善することになると考えられる。ダンパの大き さを適当に選定することにより流れの特性にはあまり変 化を来さないでこのような縞模様を作りうるだろう。ま た第17図はバーナ出口を波型スリットにした場合の流出 状況である。使用炭の性質によつてはこのようなものが 非常に有効となることが考えられる。なお最近分割式カ ルメットバーナが用いられる傾向があるが、これらも上 記のごとき特性をあきらかにして比較検討の上適正な使 用をすべきであろう。

# 〔VI〕 結 言

微粉炭パーナの良否は火炉にとりつけて実際に燃焼さ せ検討することが必要である。しかしその結果は,高温 の火炉内部状況がせいぜい温度を測定しうるくらいで, 種々の精密な測定を許さないということから一応の判定 を下しうるというにとどまることが多い。根本的な検討 を行うためには迂遠な方法ながら燃焼をさせない状態で 種々の特性を調べておくことが必要となる。

このような考え方から各種バーナについて系統的に調 査を行いつつあるが、ここにその一例としてカルメット バーナの特性を模型バーナによつて実験した結果を紹介 した。Re 数を一致させえなかつた点において模型と実 物との関連に多少疑問はあるかもしれないが、実験結果 の全般を通じてかなりの程度まで適用しうることが判断 された。バーナ入口の状態を変えた a, b 2種の型につ いて測定を行つたが、a 型はとくに良好な特性をもつも のと考えられる。これらの特性は設計上考慮せねばなら ぬことはもちろんであるが、たとえば焰の形状の計算の ごときはまだまだ正確な方法が確立されているとはいえ ず、実際の火炉内の状況をていねいに観測して比較検討 を重ねなければならない。その意味で実際ボイラ運転に 対して有力な参考資料として役立つものと信ずる。

なお本バーナに種々変つた特性を与えることも考えら れるので,同じく模型に適用してその二,三の例を示し た。使用条件によつて有効なものとなろう。

本研究は日立製作所日立研究所兼先所長,山崎主任研究員,バブ日立三代技術部長の御指導と,日立製作所日

431



- 第15図 調節羽根角度を 45°に したときの微粉の流出 状況
- Fig. 15. Flow of Particles in Primary Air Stream (Angle of the Adjustable Vanes, 45°)
- 第16図 調節羽根角度を15°に
   したときの微粉の流出
   状況
- Fig. 16. Flow of Particles in Primary Air Stream (Angle of the Adjustable Vanes, 15°)
- 第17図 バーナ出口を波型スリ ットにした場合の御粉 の流出状況
- Fig. 17. Flow of Particles in Primary Air Stream at the Exit of the Wavy Slit Calumet Burner

----- 15 -----



432	昭和30年2月	日	立	評	論 第 37 巻 第 2 号
立工場	ボイラ設計小玉美芳,金子夏実祥	同氏の絶大な	る御		参考文献
協力のである	下に行われたもので、深甚なる調	制意を表する	次第	(1)	桑井源禎: ダストコントロール懇談会資料 No.
	。よに北西道电力休式会社山口度	を世.氏からは	非常		2 (昭 27-6)
に有益	な資料を頂いた。衷心より感謝と	、敬意を表す	る。	(2)	M. Ledinegg: Dampferzeugung, Springer-
なお実際	験は沼田亨君の手によつて行われ	れた。ここに	記し		Verlag (Wien) 1952
て謝辞い	に代える。			(3)	Hottel: Ind. & Eng. Chem. 32 (1940)
				( 1 )	

(4) 山口達世: 江別発電所 第7号罐燃焼設備試験報 告 (昭 28-12)

#### ••

H	业 表 F 所 在 員 在 外 奇 稿 一 覧 表 (昭和	129年11月分受付	) (その1)
投稿先	題名	執筆者所属	執 筆 者
小峰工業技術	光学ガラスの研削加工法	日立電線工場	久本 方
山 梨 大 学	Sur la Caracthristique Vattage-Intensite de Courant au Polissage Electrolgtique	中央研究所	斎 藤 清 吉
日刊工業新聞	日立汎用モートル	本 社	小滝孝行
工業調査会	電力機器用絶縁材料としてのプラスチック製品につ いて	多賀工場	磯 野 蕃 松 井 千 里
日本化学会	化学工業における作業標準の作り方	茂 原 工 場	宮 城 精 吉
按 報 堂	無 機 放 電 化 学 工 業	中央研究所	牟 田 明 徳
日本分析化学会	ハイドロサルファイトの分析化学的応用の研究第1 報鉄鋼中の銅分への応用	中央研究所	北川公柴田則夫
電 気 書 院	統 計 推 計 学 入 門	中央研究所	島田正三
誠 文 堂 新 光 社	初心アマチュアのためのブラウン管あれこれ	茂 原 工 場	西沢令智
家庭電気文化会	電気井戸ポンプの話	本 社	味 岡 昊
日本電気協会	ポリエチレン電線の概要	日立電線工場	宮 沢 定 雄
コロナ社	圧 縮 空 気 機 械	川崎工場	印 牧 宗一郎
日刊工業新聞社	日 立 受 像 管 14 HP 4, '21 EP 4A	茂 原 工 場	小 泉 喜八郎
日刊工業新聞社	日立ミニアチュア真空管 6CL6	丧 原 工 場	内橋正夫
産業機械協会	最近の日立起重機の電気設備について	亀 有 工 場	原 政 次
照明学会	テレビ受像管の測光および測色	茂 原 工 場	过 享 西 沢 令 智
日本計測学会	新 表 面 檢 査 器	中央研究所	北川公西谷邦雄
製紙工業	チルドロールの硬度について	若松工場	原岡正敏
精機学会	ガラスの常温加工法	日立電線工場	久本 方
中 村 書 店	工作機械の更生修理	川崎工場	阿 武 芳 輔
産業機械協会	日立密閉式横型二段压縮機	川崎工場	山本武男
日本鉄鋼協会	硼素鋼の研究(その一)	安来工場	小柴定雄田中和夫稻田朝雄

+ 制作正社 早社 机 由 # 

(第70頁へ続く)

---- 16 -----