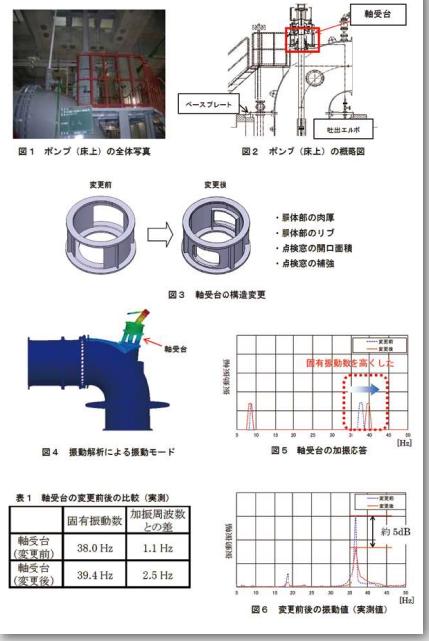


ポンプ軸受台の共振対策

対象機械	立軸ポンプの軸受台
発生した現象	現地調査後のポンプ(図1)の駆動運転時に、軸受台(図2)の振動が規格値を超えていることが判明した。
原因推定	ポンプ回転数である羽根通過周波数により、軸受台が共振していると推定した。
解析・データ分析	馬達での2つの計測した、インバーススペクトルによるポンプ停止時の軸受台の固有振動数、①企搾排水運転中の振動数。周波数分析の結果、①軸受台(出力方向)の固有振動数は8.8, 10.0Hzである。②運動中の軸受台(出力方向)の振動数は8.6, 9.0Hzであり、共振した際の波形が存在した。羽根通過周波数3.6, 8Hz(振動数:276Hz)、羽根枚数24枚とする(出力方向)にてこれを確認した。 上記から、振動の原因は、羽根通過周波数に共振受けが共振していると推論された。
対策・結果	振動対策として軸受台の構造変更を採択した。変更した箇所は、①軸体部の幅厚アップ、②軸体部のカブ補強、③軸受部の頭部面積縮小、④軸受部の剛強化、である(図3)。軸受台の固有振動数(社内方針)を1.1Hzまで低くすることを確認した。 ①~④の対策を実施に取り込み、インバーススペクトルと、全量排水運転中の軸受台の振動を計測して検証した。その結果、加速度差20.6, 9.0Hzに対して、軸受台の固有振動数は、38.0Hz(変更前, 11Hz)が53.9, 44Hz(変更後)へ、4.8Hz高くなった(図5, 表1)。これにより軸受台の振動抑制割合が約5dB低減し、規格値を下回り、問題を解決したことである(図6)。
教訓	当社のポンプは先の要求性能に合わせた一品一様設計が多く、構造部品の形状や大きさは、最先端となるデータがある。したがって、設計段階で各ポンプの固有振動数を正確に予測して、設計に反映しないわけにはならない。また、大口径など大幅な変更を伴う場合は、過去の事例を確認してから設計段階を行ない、再発防止に努める必要がある。
参考文献	特になし
キーワード	立軸ポンプ、軸受台、構造変更、羽根通過周波数



気液2相流中のチャンネル群の振動

対象機械	製鉄用コクスガス処理塔
発生した現象	塔の各部に図1に示すディストリビュータ(山形鋼「アンギル材」が一定の寸法まで並べて並ぶ)をスプレーし、混ぜさせる装置である。

運転中に、ガス量やスプレー量が多い時に各段のディストリビューターが激しく振動し、場所によっては塔のエレベー専門機が発生した。
発見後、塔表面の加速度計を取り付け、種々の運転を行い、調査した結果、振動の実質は以下のようなものであった。

- [1] ガス量がある値を超えると図2のように振動が急増する(通常運転)。
- [2] ガスやスプレー、それぞれ単独の場合振動は振らざる(振動抑制実験)。
- [3] 発生した振動は固有振動成分が卓越している(解析および力場実験との対応)。

以上より、この振動は共振振動であると推定した。その発生メカニズムは、

★★ [1] ディストリビューターが上に動く時、液体は塔の山形鋼の間隔から大量に流れ落ちるので、気流の流れはせき止められ、ディストリビューター直下の圧力が上昇する。

[2] ディストリビューターが下に動く時、液体が山形鋼上面に保たれるので、気流の流れが妨げられ、次の段の抵抗でディストリビューター上面の静止圧が下がり燃焼室となる。

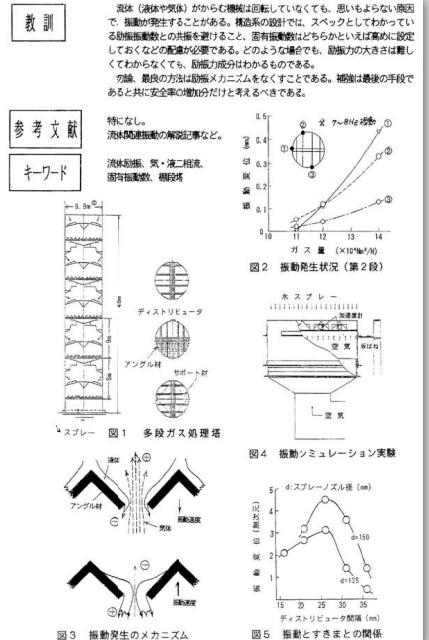
こうして、ディストリビューターの振動速度とその上下面の圧力差による流体力は同相となり、自然に共振が発生したものと思われる。

上の振動メカニズムがどのようなパラメータに依存しているのか調べるために、図4に示すように、ディストリビューターの取り出しモード実験装置を作った。固有振動数は支持ばねを調整して合わせて、水スプレーノズル径、山形鋼の大きさ、風速を変化させて、水と空気によるミュレーション実験を行った。

図5結果の一例、発生した振動とすきまと関係を示すものである。結果的に、設計時における(20mm)は振動が最も大きな値であった。

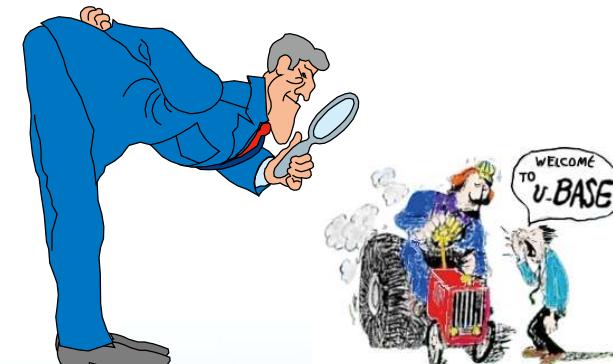
山形鋼からなるディストリビューターのチャンネルのすきまを広げ、35mmにした。このよなすきまでも性能はほとんど変わらないことが既往確認された。また、各段の上下方向にアーブするような補助も同時に実験を行った。その結果、全運転において共振はなくなった。

なお、初期調査で共振が発生するに、すきまと一定にしないでランダムにすることも効果に有効であることを別途実験で確認している。ガスのディストリビューター通過面積を特定の値にしなければならない時に、この方法が有效である。



振動・騒音トラブル改善事例のデータベース

v **BASE**
Version IV



日本機械学会 機械力学・計測制御部門
振動工学データベース研究会

2019.10

v_BASE データベースとは

最近の機器の高密度化、高エネルギー化、コンパクト化等をコンセプトとした進化に伴い、新しい機器の開発設計にあたっては、振動に関連した問題が依然として現出しています。1991年以来、日本機械学会では「振動工学データベース研究会」(v_BASE 研究会)において、

- 実際の機器に発生した振動問題を **1,043件** 収集 (~2018年9月)
- データベース構築【検索プログラム、実用マニュアル、ガイドブック】
- USB メディアによる使い易いシステムの構築

を実施しました。本データベースには、以下のような特長があります。

設計・開発・運転の各ステージにおいて、

- トラブルに直面した時の問題解決のヒントが満載
- 同じ振動トラブルを予知し、未然の手当が可能

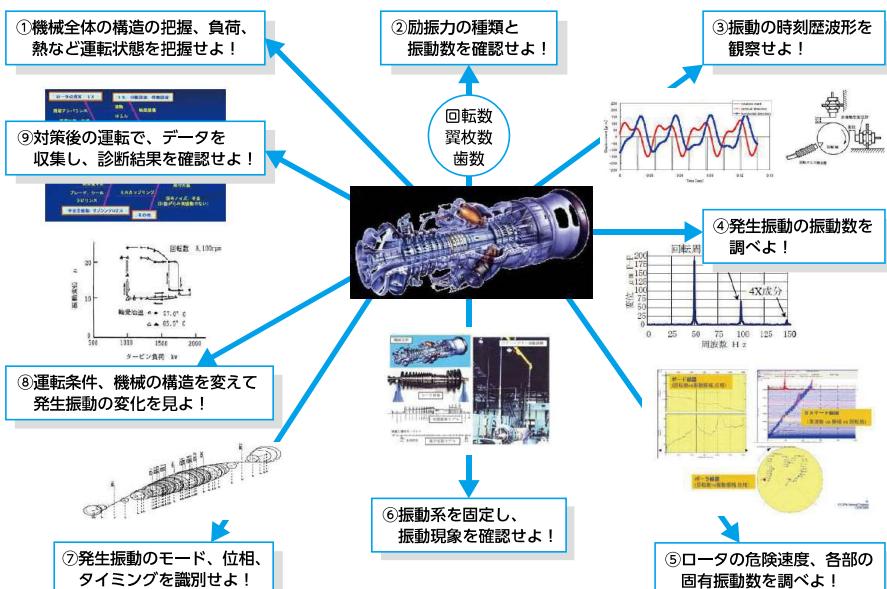
現象、機械からのデータ件数

現象からの分類	
強制	215
共振・共鳴	321
自励	246
非線形	43
騒音	110
燃焼振動	17
制御	38
計測	40
その他	33
(振動現象が重複)	計 1,063

機器ごとの分類	
回転機械	500
プラント機器	201
往復動機械	39
交通機械	124
建設機械	15
情報機器	25
一般機械	139
計	1,043



データベースから抽出したトラブルシューティングのルート



v_BASE データベースを活用するためには

日本機械学会に所属の個人会員または法人会員であること。
その上で、振動工学データベース研究会への入会が前提となります。
詳細は下記ウェブページを参照してください。

<https://www.vbase.jp>

お問い合わせ先：info@vbase.jp

振動工学データベース研究会活動の概要

日本機械学会 機械力学・計測制御部門に所属する振動工学データベース研究会(通称 v_BASE)では、機械システムで遭遇した振動トラブル事例(トラブル未然対策事例を含む)の収集を続け、収集したデータのデータベース化を推進しています。研究会は、同部門の主要事業として毎年開催される Dynamics & Design Conference (D&D)において v_BASE フォーラムを開催し振動トラブル事例を紹介しています。