

Zeitschrift: Schweizerische Bauzeitung
Herausgeber: Verlags-AG der akademischen technischen Vereine
Band: 107/108 (1936)
Heft: 7

Artikel: Zur Berechnung der Fliehkraftarbeit beim Problem der Scheibenschwingungen
Autor: Malkin, I.
DOI: <https://doi.org/10.5169/seals-48247>

Nutzungsbedingungen

Die ETH-Bibliothek ist die Anbieterin der digitalisierten Zeitschriften auf E-Periodica. Sie besitzt keine Urheberrechte an den Zeitschriften und ist nicht verantwortlich für deren Inhalte. Die Rechte liegen in der Regel bei den Herausgebern beziehungsweise den externen Rechteinhabern. Das Veröffentlichen von Bildern in Print- und Online-Publikationen sowie auf Social Media-Kanälen oder Webseiten ist nur mit vorheriger Genehmigung der Rechteinhaber erlaubt. [Mehr erfahren](#)

Conditions d'utilisation

L'ETH Library est le fournisseur des revues numérisées. Elle ne détient aucun droit d'auteur sur les revues et n'est pas responsable de leur contenu. En règle générale, les droits sont détenus par les éditeurs ou les détenteurs de droits externes. La reproduction d'images dans des publications imprimées ou en ligne ainsi que sur des canaux de médias sociaux ou des sites web n'est autorisée qu'avec l'accord préalable des détenteurs des droits. [En savoir plus](#)

Terms of use

The ETH Library is the provider of the digitised journals. It does not own any copyrights to the journals and is not responsible for their content. The rights usually lie with the publishers or the external rights holders. Publishing images in print and online publications, as well as on social media channels or websites, is only permitted with the prior consent of the rights holders. [Find out more](#)

Download PDF: 03.02.2026

ETH-Bibliothek Zürich, E-Periodica, <https://www.e-periodica.ch>

INHALT: Zur Berechnung der Fliehkräftearbeit beim Problem der Scheibenschwingungen. — Die Bautätigkeit im mittleren Osten. — Elektrische Erwärmung von Beton und Mörtel bei Frosttemperaturen (Elektro-beton). — Zwei Landhäuser der Arch. O. & W. Senn in Basel (mit Tafel 3/4). — Dritter Hochschulkurs für Photogrammetrie. — Mitteilungen: Korrosionsverhinderung in Warmwasserversorgungsanlagen. Silsersee-Bergeller

Kraftwerke. Die erste deutsche Eisenbahnschiene. Elektrische Energieerzeugung 1934/35 in der Schweiz. «British Industries Fair», Schweiz. Tonfilmatelier. Mietatelierhaus in Amsterdam. Bambus als Betonbewehrung. — Wettbewerbe: Kirche in Villeret. «Submissions-Wettbewerb» für die Lorrainehaldelinie. — Literatur. — S. T. S.: Ueberseetätigkeit. — S. I. A.-Fachgruppe der Ingenieure. — Mitteilungen der Vereine. — Vortrags-Kalender.

Zur Berechnung der Fliehkräftearbeit beim Problem der Scheibenschwingungen.

Von Dr. I. MALKIN, Ing., Westinghouse Electric & Manufacturing Company, Philadelphia, Pa.

1. Einleitung. Bei der Berechnung des Einflusses, den die Fliehkräfte auf die Eigenfrequenzen der Querschwingungen der rotierenden Scheibe ausüben, hat sich in der Literatur eine eigenartige Schwierigkeit ergeben, die hier geklärt werden soll. An sich sind nämlich für die Ermittlung der Fliehkräftearbeit zwei Wege denkbar; bei dem einen bilden die Fliehkräfte selbst den Ausgangspunkt, beim andern dagegen die Spannungen, die jene in der Scheibe hervorrufen. Die beiden Wege sind in der Tat auch beschritten worden. Es hat sich aber gezeigt, und wir werden es auch gleich sehen, dass man dabei zu verschiedenen Ergebnissen gelangt. Eine befriedigende Erklärung dieses Widerspruches wurde bis jetzt wohl nicht gegeben.

Andererseits werden wir nachstehend auch die Genauigkeitsgrenzen beurteilen können, innerhalb derer die beiden Berechnungsarten in der Praxis als gleichwertig angesehen werden dürfen, und darauf die Wahl des für die Anwendung bequemeren Verfahrens gründen.

2. Die Formeln für die Fliehkräftearbeit. Bekanntlich ist die Schwingungsfrequenz unabhängig davon, ob die Knotenfigur im Raum oder aber der Scheibe gegenüber ruht. Denken wir uns eine Schwingungsform der zweiten Art etwa durch die Formel

$$w = f(r) \sin k\Theta \cos \lambda t \dots \quad (A)$$

gegeben, worin w die Durchbiegung eines Punktes der Mittelebene der Scheibe ist, r den Radius, Θ den von einem materiellen Scheibendurchmesser aus gerechneten Azimutwinkel und t die Zeit bedeuten, während k die Anzahl der Knotendurchmesser, λ die Schwingungsfrequenz und $f(r)$ die Durchbiegungsform der Winkelhalbierenden zwischen zwei benachbarten Knotenradien sind, so lässt sich die Fliehkräftearbeit von den Spannungskomponenten ausgehend wie folgt berechnen. Ein Element $rdrd\Theta$ der deformierten Mittelfläche weist gegen die undeformierte Lage des Radius r und die zugehörige Kreistangente Neigungswinkel auf, deren Cosinus entsprechend gleich sind

$$1 - \frac{1}{2} \left(\frac{\delta w}{\delta r} \right)^2, \quad 1 - \frac{1}{2} \left(\frac{\delta w}{r \delta \Theta} \right)^2.$$

Bezeichnet man mit σ_r und σ_t die Radial- bzw. Tangential-Komponente der durch die Fliehkräfte hervorgerufenen Spannung, so ist die Arbeit der Fliehkräfte, vom Zeitfaktor $\cos \lambda t$ abgesehen, gleich

$$V_{f1} = \int \int \left[\left(\frac{\delta w}{\delta r} \right)^2 \sigma_r + \frac{1}{r^2} \left(\frac{\delta w}{\delta \Theta} \right)^2 \sigma_t \right] zrdrd\Theta = \int \int \left[\left(\frac{df}{dr} \right)^2 \sigma_r + k^2 \left(\frac{f}{r} \right)^2 \sigma_t \right] zrdr \quad (1)$$

wenn man mit $2z$ die Scheibendicke, mit $2a$ und $2r_0$ den äusseren bzw. den inneren Scheibendurchmesser bezeichnet.

Rechnet man aber mit den Fliehkräften selbst statt mit den Spannungen, so kommt man in ganz analoger Weise zum Ergebnis¹⁾

$$V_{f2} = 2\pi \varrho \omega^2 \int zr^2 \xi dr \quad (2)$$

worin ϱ die Massendichte ist, ω die Winkelgeschwindigkeit bedeutet und

$$\xi = \frac{1}{2} \int \left(\frac{df}{dr} \right)^2 dr$$

Dass die Arbeitsbeträge (1) und (2) einander nicht gleich sind, geht aus 4. hervor. Der Grund für die Ungleichheit ist folgender:

¹⁾ S. hierzu A. Stodola: „Dampf- und Gas-Turbinen“, 1922, S. 908.

3. Grund für die Ungleichheit der Beträge (1) und (2). Der natürliche Weg zur Berechnung der Fliehkräftearbeit ist derjenige, bei dem von den Spannungskomponenten ausgegangen wird, von den Wirkungen also, die die betreffende äussere Kraft in der Scheibe selbst auslöst, denn es handelt sich ja doch schliesslich um eine Energie, die in der Scheibe ihren Sitz hat. Wenn man diese Energie auf dem Umwege über die äussere Kraft berechnen will, so muss man sich auf ein Gesetz berufen können, das diese Zurückführung vermittelt. Wir wissen, dass die Fliehkräfte einerseits und die Spannungskomponenten σ_r und σ_t andererseits unabhängig von der Schwingungsbewegung miteinander ein Gleichgewichtssystem bilden. Daher leisten die Fliehkräfte einerseits und die Spannungskomponenten andererseits gleiche Arbeit bei jeder virtuellen Verrückung des von ihnen gebildeten Gleichgewichtssystems. Dass die Arbeiten (1) und (2) einander nicht gleich sind, liegt eben daran, dass die in Frage stehenden speziellen Verschiebungen nicht zu den virtuellen Verrückungen des Systems gehören. Die Gleichgewichtsbeziehungen zwischen den Fliehkräften und den Spannungskomponenten der rotierenden Scheibe werden ja für die Scheibenebene aufgestellt, folglich sind die virtuellen Verrückungen des betrachteten Systems auf diese Ebene beschränkt. Verrückungen quer dazu kommen hier gar nicht in Frage. Auf diesem Wege kommen wir zum Schluss, dass das Prinzip der virtuellen Arbeiten im betrachteten Falle nicht herangezogen werden kann und die Arbeitsbeträge (1) und (2) einander nicht gleich zu sein brauchen.

4. Vergleich der Arbeitsbeträge (1) und (2) miteinander. Für das Folgende ist es von praktischem Interesse, die Arbeitsbeträge (1) und (2) miteinander zu vergleichen. Auf Grund der bekannten Gleichgewichtsbeziehung

$$\frac{d}{dr} (rz\sigma_r) - z\sigma_t + \varrho\omega^2 r z = 0$$

ist der Arbeitsbetrag (2) gleich

$$V_{f2} = -2\pi r z \sigma_r \xi \Big|_{r_0}^a + 2\pi \int_{r_0}^a r z \sigma_r \frac{d\xi}{dr} dr + 2\pi \int_{r_0}^a z \sigma_t \xi dr$$

Hierin ist der erste Summand immer klein, falls, wie wir hier annehmen wollen, $\sigma_r = 0$ an der Stelle $r = a$; denn am Innenrande $r = r_0$ sind r und ξ klein, und mit gewisser Einschränkung gilt dies bei der Betriebsgeschwindigkeit auch von σ_r ; bei der Vollscheibe ist der betrachtete Betrag an der unteren Grenze genau gleich Null. Aus diesen Gründen wollen wir in der folgenden Näherungsbetrachtung mit

$$V_{f2} = \pi \int_{r_0}^a r z \sigma_r \left(\frac{df}{dr} \right)^2 dr + \pi \int_{r_0}^a z \sigma_t \left[\int_{r_0}^r \left(\frac{df}{dr} \right)^2 dr \right] dr$$

rechnen. Zieht man diesen Betrag vom Betrage (1) ab, so folgt

$$V_{f1} - V_{f2} = \pi \int_{r_0}^a \left[k^2 \left(\frac{f}{r} \right)^2 r - \int_{r_0}^r \left(\frac{df}{dr} \right)^2 dr \right] z \sigma_t dr. \quad (3)$$

Um diese Differenz bequem abschätzen zu können, beziehen wir uns hier, wie auch in der Folge, auf die in der Dampfturbinenpraxis üblichen Berechnungsverfahren²⁾ für die Schwingungsfrequenzen der Scheibe, wonach für $f(r)$ nach dem Vorgehen von Stodola die Funktion r^s angesetzt wird. Hierin ist s ein im Rahmen des bekannten Rayleighschen Minimalprinzips der Schwingungslehre (siehe Abschnitt 5) zu bestimmender konstanter Parameter. Mit diesem Ansatz, der durch die bekannten exakten Lösungen gerechtfertigt wird und sich bei der Berechnung von Schei-

²⁾ Siehe A. Stodola: „Dampf- und Gas-Turbinen“, 1922, Seite 903, sowie den Nachtrag dazu.

benschwingungen mit hinreichend kurzen Schaufeln in jahrzehntelanger reichhaltiger Erfahrung auch sehr gut bewährt hat, geht die Differenz (3), wenn man beim Innen-Integral die untere Grenze näherungsweise gleich Null setzt, über in

$$V_{f1} - V_{f2} \underset{a}{\simeq} \pi \left(k^2 - \frac{s^2}{2s-1} \right) \int_0^a z r^2 s^{-1} \sigma_t dr$$

Beider Anwendung des Rayleighschen Verfahrens auf Scheiben gleicher Dicke gelangt man zu s -Werten, die unterhalb der entsprechenden k -Werte liegen. Die profilierten Scheiben ergeben s -Werte, die den entsprechenden

k -Werten etwas näher gelegen sind³⁾, aber der konstante Faktor vor dem letzten Integral bleibt positiv⁴⁾. Man kommt zu einer praktisch befriedigenden Abschätzung, wenn man in der letzten Gleichung $s \simeq k$ setzt. Es wird dann klar, dass der Ausdruck (2) die Arbeit der Tangentialspannungen σ_t in mangelhafter Weise zum Ausdruck bringt. Setzt man anderseits $f(r) = r^s$ in (1) ein und bedenkt, dass, abgesehen von mehr oder weniger schmalen Gebieten, die Spannungskomponenten σ_r und σ_t roh gesprochen von der gleichen Größenordnung sind, so kommt man zum Ergebnis, dass der Betrag (2) rund halb so gross ist wie der Betrag (1).

5. Berechnung der Fliehkräfte vom Standpunkt der Praxis. Trotz der grossen Ungenauigkeit, die der Berechnung der Fliehkräfte mit Hilfe des Ausdrückes (2) anhaftet, ist damit die berührte Frage vom Standpunkt der praktischen Anwendung aus beurteilt, noch nicht erledigt.

Die durch die Formel (1) verlangten Rechnungen sind von erheblicher Kompliziertheit, da die analytischen Ausdrücke für die Spannungskomponenten σ_r und σ_t für die darin enthaltenen Integrationen meistens nicht einfach genug sind. Ausserdem muss man auch bedenken, dass diese Spannungskomponenten in der Regel für eine bestimmte Uebergeschwindigkeit berechnet werden, während sich die Schwingungsberechnungen auf die Betriebsgeschwindigkeit beziehen; damit wird für die Ermittlung der Eigenfrequenzen eine Neuberechnung der Spannungsverteilung erforderlich. Die Schwingungsberechnungen sind aber an sich bereits sehr langwierig.

Nun weiss man aber aus Erfahrung, dass der Einfluss der Fliehkräfte auf die Eigenschwingungszahlen nicht gerade als gross bezeichnet werden kann. Es handelt sich da um Frequenzerhöhungen, die sich in der Regel, wiederum überschlägig gesprochen, innerhalb der Grenzen von etwa 10 % bewegen. Da es sich beim Rayleighschen Verfahren um eine Näherungsrechnung handelt, kann durch Benutzung der Formel (2) statt der Formel (1) ein erheblicher Fehler nicht verursacht werden. Ja, es ist sogar möglich und wahrscheinlich, dass man unter Benutzung von (2) zu Ergebnissen gelangt, die dem richtigen Wert näher liegen, als die mit der Formel (1) errechneten Resultate. Dies erklärt sich wie folgt.

Es hat sich gezeigt, dass die Schwingungsformen der Dampfturbinenscheiben in der überwiegenden Mehrzahl der Fälle solche mit Knotendurchmessern und ohne Knotenkreise sind. Bei einer gegebenen Anzahl k von Knotendurchmessern ergeben solche Schwingungsformen die tiefsten Schwingungszahlen. Bei den tiefsten Schwingungszahlen handelt es sich aber nach Rayleigh um ein *Minimal-Prinzip*, während sonst (d. h. beim Hinzutreten von Knotenkreisen) allgemein nur von einem *Extrem*⁵⁾ die Rede

³⁾ Man vergl. hierzu z. B. die in der Arbeit von W. Campbell in den „Transact. A. S. M. E.“, 1924, p. 31 ff enthaltenen Angaben, insbesondere die Abb. 57, 58.

⁴⁾ Dass der Betrag (2) kleiner ist als der Betrag (1), wird auch in der englischen Ausgabe des Stodolaschen Werkes, New York, 1927, bezeugt.

⁵⁾ Vergl. hierzu z. B. „Handbuch der Physik“, Bd. VI, 1928, S. 336.

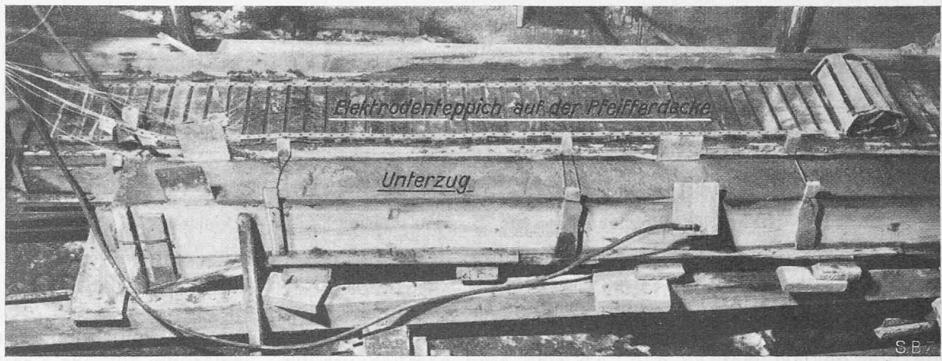


Abb. 6. Elektrische Betonewärzung zweier Versuchstücke: hinten Pfeifferdecke mit Elektrodenleppich, davor Unterzug mit Seitenblechen, deren Sekundärkabel deutlich sichtbar sind. Die dünnen Kabel dienen für elektrische Temperaturmessung.

sein kann. Bei Schwingungen mit Knotendurchmessern allein kommen wir also beim geschilderten Verfahren auf Frequenzen, die etwas zu hoch liegen müssen. Da die Fliehkräfte im Sinne einer Erhöhung der Frequenz wirkt, so werden mit dem geringeren Betrage (2) der Fliehkräftenergie möglicherweise bessere Näherungswerte der Eigenfrequenzen erreicht, als mit der Formel (1). Jedenfalls hat sich die Berechnungsart mit (2), wie bereits erwähnt, in der Praxis sehr gut bewährt, sofern die Schaufellänge ein gewisses Mass nicht überschreitet. In diesem Zusammenhang sei hier noch daran erinnert, dass bei der Ausdehnung der Integrationen auf die Schaufeln diese ja schon sowieso nur einer Radial- und keiner Tangentialbelastung zu unterwerfen sind.

Was nun aber die Rechnungen mit der Formel (2) an sich betrifft, so sind diese sehr einfach. Man hat sich nur zu erinnern, dass die kinetische Energie T der Schwingungsbewegung, die beim Rayleigh-Verfahren ja berechnet werden muss, unter Zugrundelegung der Schwingungsformel (A) und vom Zeitfaktor abgesehen die Gestalt

$$T = \frac{Q \pi \lambda^2}{(\sin^2 \lambda t = 1)} \int_0^a [f(r)]^2 z r dr$$

hat. Führt man in diese Formel, sowie in (2), den Ansatz $f(r) = r^s$ ein, so findet man, dass beide Größen bei jedem Profil⁶⁾ bis auf den Faktor $\omega^2 s^2 : (2s-1)\lambda^2$ durch einen und denselben Ausdruck dargestellt werden. Hat man also die kinetische Energie, so ist damit im Wesentlichen bereits auch die Fliehkräftenergie bekannt.

Durch diese Gesichtspunkte dürfte die Verwendung des Ausdrückes (2) an Stelle von (1) bei der Berechnung der Eigenfrequenzen der Querschwingungen von Scheiben hinreichend gerechtfertigt und begründet sein.

⁶⁾ Wegen der konischen Scheibe siehe „Hütte“, des Ingenieurs Taschenbuch, 1931, S. 448.

Die Bautätigkeit im mittleren Osten.

Im Rahmen der letzten Tel-Aviver-Levantemesse, die im Frühjahr 1934⁷⁾ stattfand, haben zahlreiche europäische Exporteure von Baumaterialien und Maschinen zum ersten Mal die Verbindung mit den Märkten des Orients aufgenommen. Unter den 2861 (davon 58 aus der Schweiz) Ausstellern, die sich an jener Messe beteiligten, waren Maschinenbau und Elektrotechnik mit 357 (darunter 323 ausländischen) Firmen, der Bauholz-Handel und die Holzbearbeitungsindustrie mit 69 (62) Firmen, und die übrigen Baubedarfsbranchen mit 67 (47) Firmen vertreten gewesen. Palästina, Aegypten, Syrien-Libanon, Transjordanien, der Irak haben bis zum heutigen Tage noch völlig freien Devisenverkehr, so dass der Export dorthin von all jenen Hemmungen verschont ist, die heute das Geschäft innerhalb Europas lähmten. Ausserdem kommt bei den orientalischen Märkten die Tatsache einer ausserordentlichen Expansion hinzu. Um mit der Messestadt Tel-Aviv selbst zu beginnen, sei erwähnt, dass sie im Frühjahr 1934 rund 85 000 Einwohner zählte, während sie gegenwärtig bereits von 150 000 Menschen bevölkert ist. Auch die weltpolitisch heute so interessante Hafenstadt Haifa⁸⁾ hat vor zwei Monaten die Einwohnerzahl 100 000

⁷⁾ Vergl. «SBZ» Bd. 102, S. 259, 18. Nov. 1933.

⁸⁾ Vergl. «SBZ» Bd. 105, S. 132, 16. März 1935.