

**Zeitschrift:** Schweizerische Bauzeitung  
**Herausgeber:** Verlags-AG der akademischen technischen Vereine  
**Band:** 53/54 (1909)  
**Heft:** 9

**Artikel:** Vereinfachtes amerikanisches "A"-Bockwehr  
**Autor:** Hilgard, K.E.  
**DOI:** <https://doi.org/10.5169/seals-28107>

#### 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:** 17.01.2026

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

$$\sigma_e = \frac{15250}{20,88} = 731 \text{ kg/cm}^2$$

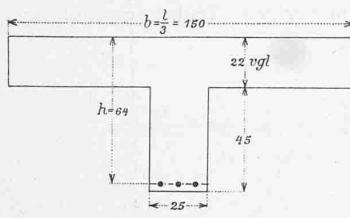
$$\sigma_b = \frac{2 \cdot 15250}{150 \cdot 14,4} = 14,1 \text{ kg/cm}^2$$

Zweite Oeffnung und mittlere Oeffnung:

$$Mg = 2,8 \cdot \frac{4,5^2}{24} = 2,35 \text{ mt}$$

$$Mp = 0,1707 \cdot 4,5 \cdot 5 = 3,80 \text{ mt}$$

$$M_{tot} = 6,15 \text{ mt}$$



Man kann hier mit dem gleichen Hebelarm zwischen Zug und Druck rechnen wie in der ersten Oeffnung und erhält:

$$Z = D = \frac{M}{h - \frac{x}{3}} = \frac{615000}{64 - \frac{14,4}{3}} = 10400 \text{ kg}$$

Vorhanden ist ein Eisenquerschnitt von

$$F_e = 4 \Phi 19 + 1 \Phi 14 = 12,88 \text{ cm}^2$$

sodass  $\sigma_e = \frac{10400}{12,88}$  zu  $810 \text{ kg/cm}^2$  sich ergibt.

Erste Zwischenstütze. Moment wie bei der ersten Zwischenstütze eines kontinuierlichen Trägers mit vier Oeffnungen

$$Mg = -2,8 \cdot 0,107 \cdot 4,5^2 = -6,04 \text{ mt}$$

$$Mp = -5 \cdot (0,45 + 0,36) = -4,05 \text{ mt}$$

$$M_{tot} = -10,09 \text{ mt}$$

$$h = 80 \text{ cm}, b = 25 \text{ (Abb. 26)},$$

$$F_e = 4 \Phi 19 + 1 \Phi 22 + 2 \Phi 14 = 18,22 \text{ cm}^2$$

$$x = \frac{15 \cdot 18,22}{25} \left( -1 + \sqrt{1 + \frac{2 \cdot 25 \cdot 80}{15 \cdot 18,22}} \right) = 32,4 \text{ cm}$$

$$Z = D = \frac{M}{h - \frac{x}{3}} = \frac{1009000}{80 - 10,8} = 14580 \text{ kg}$$

$$\sigma_e = \frac{14580}{18,22} = 798 \text{ kg/cm}^2$$

$$\sigma_b = \frac{2 \cdot 14580}{25 \cdot 32,4} = 36,0 \text{ kg/cm}^2$$

Mittlere Zwischenstützen:

$$Mg = -2,8 \cdot \frac{4,5^2}{12} = -4,74 \text{ mt}$$

$$Mp = -5,0 \cdot 2 \cdot 0,084 \cdot 4,5 = -3,80 \text{ mt}$$

$$M_{tot} = -8,54 \text{ mt}$$

Man kann den gleichen Hebelarm zwischen Zug und Druck annehmen wie vorhin, so dass sich ergibt:

$$Z = D = \frac{854000}{80 - 10,8} = 12340 \text{ kg};$$

vorhanden ist  $F_e = 4 \Phi 19 + 2 \Phi 14 = 14,42 \text{ cm}^2$

$$\text{somit } \sigma_e = \frac{12340}{14,42} = 856 \text{ kg/cm}^2$$

Abscheerung. Am Beginn der Trägervoute ist die von der ständigen Last herrührende Querkraft:

$$V_g = 2,8 \cdot 1,60 = 4,5 \text{ t},$$

$$\text{dazu vom Lastwagen } V_p = 5,0 \cdot \frac{3,85}{4,5} = 4,3 \text{ t},$$

$$\text{somit zusammen } \dots \dots \dots V_{tot} = 8,8 \text{ t}.$$

Daraus folgt die Schubspannung des Betons

$$\tau_o = \frac{8800}{25 \left( 64 - \frac{14,4}{3} \right)} = 5,9 \text{ kg/cm}^2$$

und die Beanspruchung der geneigten Eisen, die am Beginn der Trägervoute  $20 \text{ cm}$  weit von einander entfernt sind

$$\sigma_z = \frac{5,9 \cdot 25 \cdot 20}{2,84} = 1040 \text{ kg/cm}^2, \text{ wobei angenommen ist,}$$

dass die ganzen schiefen Zugspannungen von den Eisen allein aufgenommen werden. Ausser den abgebogenen Eisen wirken noch die Bügel zur Aufnahme der Querkraft mit.

Beachtet man noch, dass die  $50 \text{ cm}$  starken Säulen die freie Trägerspannweite noch ziemlich verkürzen, so sind die Träger selbst als reichlich dimensioniert zu bezeichnen.

c) Säulen. Auf eine mittlere Säule kommt eine Belastung: Von den Längsträgern  $2,8 \cdot 4,5 = 12,6 \text{ t}$ , von Verkehr, Raddruck =  $5,0 \text{ t}$ , als Eigenlast der längsten Säule  $0,5 \cdot 0,5 \cdot 2,5 \cdot 18 = 11,2 \text{ t}$ , im gesamten daher von  $P = 28,8 \text{ t}$ . Die Druckbeanspruchung wird im untersten Säulenquerschnitt:

$$\sigma_d = \frac{28800}{50 \cdot 50} = 11,5 \text{ kg/cm}^2.$$

Die Eisenarmierung beträgt etwa  $1,5\%$  =  $8 \Phi 24 \text{ mm}$ . Die Bügel aus  $\Phi 8 \text{ mm}$  in Schleifenform folgen sich in Höhenabständen von  $30 \text{ cm}$ .

Für die Knicksicherheit der Säulen kommt der vermittelte Druck in Frage, d. h. der Druck in halber Höhe. Er beträgt bei der längsten Säule von  $l = 18,25 \text{ m}$ :

$$P = 28,8 - \frac{11,2}{2} = 23,2 \text{ t}.$$

Nach der Euler-Formel wird die Bruchlast:

$$P = \frac{\pi^2}{l^2} E \cdot J = \frac{10 \cdot 200000 \cdot 50^4}{1825 \cdot 1825 \cdot 12} = 313000 \text{ kg}.$$

Die Sicherheit gegen Knicken wird

$$\frac{313}{23,2} = 13,5 \text{ fach.}$$

Nach der Ritterschen Knickformel wird:

$$\sigma_k = \frac{250}{1 + \frac{0,0001 \cdot 1825 \cdot 1825 \cdot 12}{50 \cdot 50}} = 96 \text{ kg/cm}^2$$

$$\text{und } \sigma_{eff} = \frac{23200}{2500} = 9,28 \text{ kg/cm}^2.$$

also die Sicherheit =  $\frac{96}{9,28} = 10,4$  fach.

Auf die Vermehrung des Trägheitsmomentes durch die Eiseneinlagen ist hierbei nicht einmal Rücksicht genommen. Die äussern Säulen (an den Stirnflächen) haben einen grössern Querschnitt und wegen dessen I-Form auch ein grösseres Trägheitsmoment als die mittlern Säulen, brauchen daher nicht besonders berechnet zu werden.

(Schluss folgt.)

### Vereinfachtes amerikanisches „A“-Bockwehr.

Bei der unter der Leitung des Militärdepartements der Bundesregierung in den Vereinigten Staaten in erfreulicher Weise fortschreitenden Kanalisierung bezw. Schiffsbarmachung der Nord-Amerikanischen Flüsse sind nebst einer Anzahl typisch amerikanischer Konstruktionen auch sehr viele nach europäischen Vorbildern, insbesondere aus Frankreich, entworfene Chanoine'sche Klappen-, Boule'sche Schützen- und Poirée'sche-Nadel-Wehre zur Ausführung gelangt.

Beim erstern dieser Wehrsysteme werden die Stauklappen von einer zunächst aufzustellenden, aus niederlegbaren Poirée-Böcken gebildeten Dienstbrücke aus aufgerichtet und nach der praktischen Modifikation von Pasqueau, unter Umständen auch von einem Schiffe aus, auch niedergelegt. Ebenso muss bei den beiden letztgenannten Systemen der Herstellung einer möglichst dicht abschliessenden Stauwand die Aufstellung von Böcken vorausgehen. Der umgekehrte Vorgang findet beim Niederlegen der Wehre statt. Die Entfernung der die eigentliche Stauwand bildenden Teile, namentlich der schweren Holznadeln von Hand oder mittels fahrbarer Kranen von einem Bedienungsstege aus ist bei rasch eintretenden Anschwellungen des Flusses und bei beträchtlicher Stauhöhe stets mit Gefahr für die Bedienungsmannschaft verbunden. Das Aufstellen und Niederlegen erfordert stets einen erheblichen Zeitaufwand. Nach der Entfernung der Stauwand fängt sich in den noch nicht niedergelegten Wehrböcken allerlei Treibzeug, welches das Niederlegen derselben bedeutend er-

schweren kann. Der amerikanische, im Dienste der Bundesregierung stehende Ingenieur *F. B. Thomas* in Cincinnati versuchte daher, die Stauwand unmittelbar durch die Böcke selbst zu bilden. Es ist ihm die Lösung dieser Aufgabe in erfolgreicher Weise gelungen bei dem, bereits in den letzten Jahren nach seinen Entwürfen als ein Teil des beweglichen Stauwehres No. 6 bei Pittsburg im Ohio-Flusse erstellten Probestücke von 36,5 m Länge. Die Konstruktion der Böcke, sowie deren Niederlegen bzw. Aufstellen ist aus den Abbildungen 1 und 2 deutlich ersichtlich. Der hier als Beispiel angeführte, auf einem festen,

gestellten Winde eine Bedienung durch ein bis zwei Mann an dieser und ein Mann auf dem Laufsteg, der das Einhängen oder Auslösen der Verbindungshaken *L* besorgt, mit denen die einzelnen Böcke nach deren Aufstellung sukzessive aneinander angeschlossen werden (Abb. 3 oben). Mit der erfolgten Aufstellung bzw. Niederlegung der Böcke ist auch schon die Stauwand hergestellt bzw. entfernt, was gegenüber den eingangs genannten Wehrsystemen einen Zeitgewinn bedeutet. Sobald die Stauwand entfernt ist, kann sich in keinem Teile des Wehrs Treibzeug fangen, wie bei den genannten bisherigen Wehrkonstruktionen.

Vereinfachtes Amerikanisches „A“-Bockwehr.

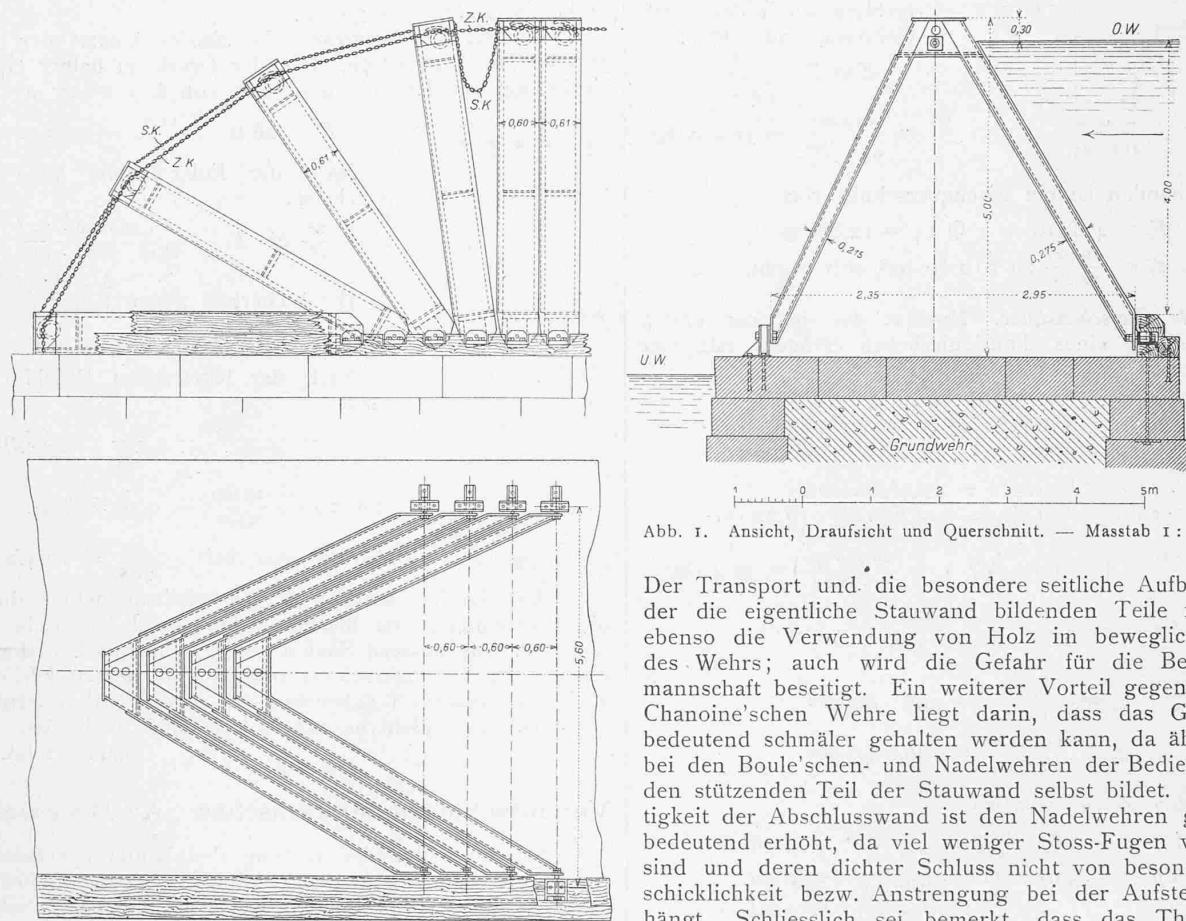


Abb. 1. Ansicht, Draufsicht und Querschnitt. — Maßstab 1:100.

Der Transport und die besondere seitliche Aufbewahrung der die eigentliche Stauwand bildenden Teile fällt weg, ebenso die Verwendung von Holz im beweglichen Teile des Wehrs; auch wird die Gefahr für die Bedienungsmannschaft beseitigt. Ein weiterer Vorteil gegenüber dem Chanoine'schen Wehre liegt darin, dass das Grundwehr bedeutend schmäler gehalten werden kann, da ähnlich wie bei den Boule'schen- und Nadelwehren der Bedienungssteg den stützenden Teil der Stauwand selbst bildet. Die Dicke der Abschlusswand ist den Nadelwehren gegenüber bedeutend erhöht, da viel weniger Stoß-Fugen vorhanden sind und deren dichter Schluss nicht von besonderer Geschicklichkeit bzw. Anstrengung bei der Aufstellung abhängt. Schliesslich sei bemerkt, dass das Thomas'sche Bockwehr mit Handbedienung sich noch für so grosse Stautiefe eignet, für die Nadelwehre ohne fahrbaren Kran zum Entfernen der Nadeln nicht mehr anwendbar sind.

Der vereinfachten Konstruktion entsprechend ist die Bedienung des Wehrs höchst einfach. Je nach der vor-

gemauerten Grundwehr aufgebaute, aus Thomas'schen „A-Böcken“ bestehende Teil des beweglichen Wehres besitzt eine Länge von 36,5 m, bei einer Stauwandtiefe von 4,0 m über der obere, auf das Grundwehr aufgesetzten und den Böcken vorgelagerten Wehrschwelle. Die Notwendigkeit einer vollständigen Versenkung der Wehr-Böcke auf der Wehrkrone hinter einer Schwelle von nur mässiger Höhe bedingte sowohl eine ziemlich dicht benachbarte Gruppierung der Böcke, wie auch die Weglassung der üblichen Diagonalversteifung. Je nach der benötigten Stautiefe und der angenommenen Staubreite der einzelnen Böcke bestimmt sich dann derjenige günstigste Neigungs-Winkel der beiden Bockschenkel, der noch einen möglichst grossen Zwischenraum zwischen den beim Niederlegen ineinander-greifenden Wehrböcken ergibt. Die obere Begrenzung und Abdeckung der aufgestellten Wehrböcke bildet einen 0,75 m breiten Lauf- und Bedienungssteg.

Als Hauptvorzüge dieser neuen Wehrkonstruktion kommen folgende in Betracht: Das Aufstellen und Niederlegen der Böcke bzw. der Stauwand erfolgt quer zur Richtung des Wasserdruckes und der Strömungsrichtung. Selbst bei beträchtlichen Stauhöhen genügt zum Aufstellen und Niederlegen des Wehrs je nach der Anordnung und Stärke der auf dem einen Widerlager bzw. Pfeiler auf-

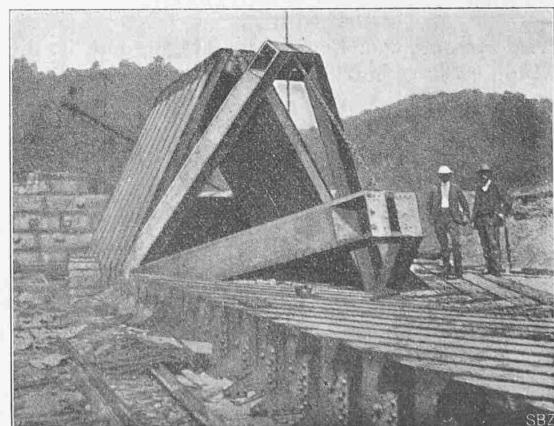


Abb. 2. „A“-Bockwehr von *F. B. Thomas*, im Ohio-Fluss.

gesesehenen Stärke der Zugkette und Winde können ein oder mehrere Böcke in bestimmten Intervallen gleichzeitig aufgestellt oder niedergelegt werden. Abbildung 1 zeigt die bei der vorliegenden Anlage vorgesehene gleichzeitige Hebung von drei Wehr-Böcken. Die hiezu benötigte Zugkette hat eine Länge von 133 m. Die Kettenglieder sind 98 mm lang und 18 mm stark. Ausser der Zugkette ZK können zur Sicherheit, für den Fall dass jene durch einen Fremdkörper am Kettenrad ausser Eingriff geraten sollte, noch zwischen je zwei Böcken besondere leichtere Sicherheitsketten SK von genügender Länge, entsprechend den durch die Stärke der Winde bedingten Intervallen vorgesehen werden. Die Zugkette bewegt sich während der Aufstellung oder Niederlegung des Wehres kontinuierlich über das im Scheitel eines jeden Bockes sich lose drehende Kettenrad K. Mit diesem ist ein Sperrzahnrad S fest ver-

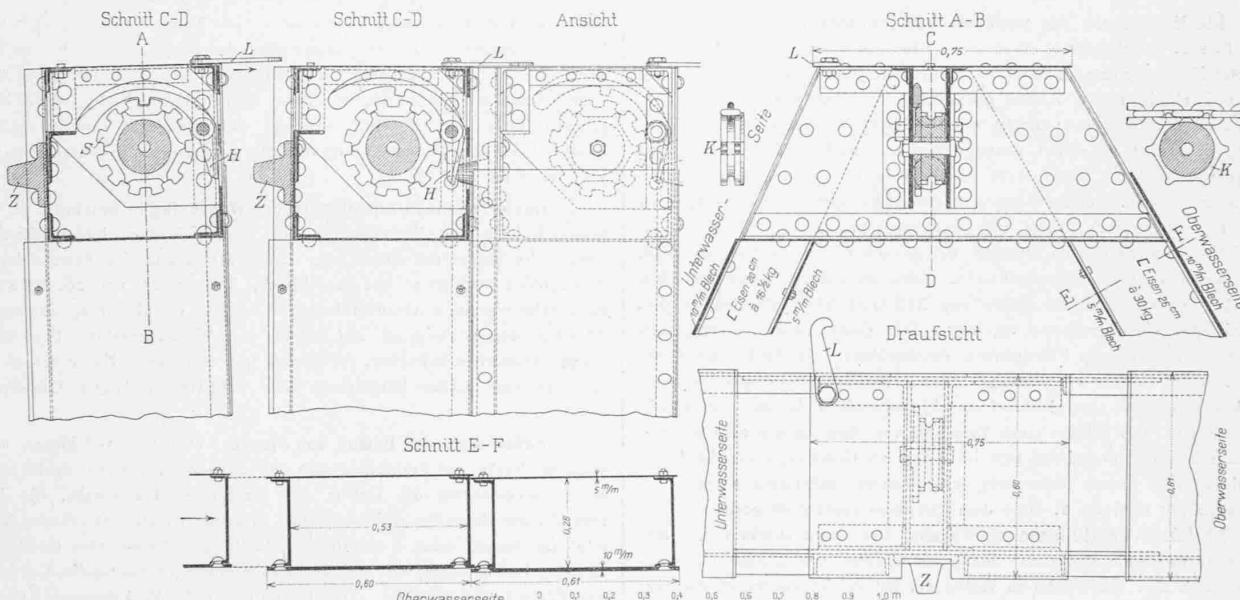


Abb. 3. Schnitte, Ansicht und Draufsicht des «A»-Bockwehrs von *F. B. Thomas*. — Maßstab 1:20.

bunden, das während des Hebens des Bockes durch eine gebogene Sperr-Klinke festgestellt ist. Sobald der Bock in senkrechte Stellung gelangt und an den bereits aufgestellten Wehrbock anschlägt, wird das Sperrzahnrad durch den Gusszapfen  $Z$ , der auf die rückwärtige Verlänge-

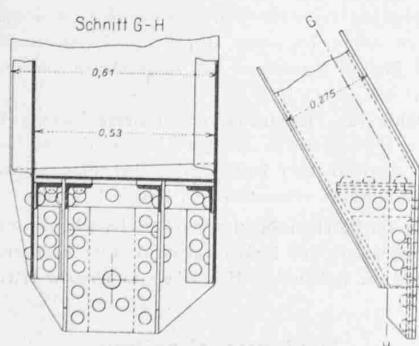


Abb. 4. Bockfuss in Schnitt und Ansicht. — 1:20.

rung  $H$  der Klinke drückt, ausgelöst, wodurch das Kettenrad zur Leitrolle für die kontinuierliche Bewegung der Kette wird. Im gleichen Augenblick wird vom Bedienungssteg aus von Hand mittels des Hackens  $L$  der eben aufgestellte Bock an den benachbarten festgehängt. Die Einzelheiten der Konstruktion sind den masstäblichen Abbildungen 3 und 4 zu entnehmen.

K. E. Hilgard, Ing.

## Miscellanea.

**Versuchskommission des deutschen Brückenbauvereins.** Der im Jahre 1904 gegründete «Verein deutscher Brücken- und Eisenbaufabriken» hat zur Anhandnahme einer Reihe von planmässigen Versuchen zur Klärstellung offener Fragen im Eisenbrückenbau und Eisenhochbau unter Mitwirkung der beteiligten Behörden eine Kommission bestellt mit folgenden Mitgliedern: Dr.-Ing. H. Zimmermann, Regierungs- und Baurat Schnapp, Eisenbahn-Bau- und Betriebsinspektor G. Schaper, den Professoren Dr.-Ing. A. Martens und M. Rudeloff von der Materialprüfanstalt in Gross-Lichterfelde, ferner als Vertreter der Industrie die Herren L. Seiffert, Direktor der Gesellschaft Harkort in Duisburg, General-Direktor P. Reusch und Direktor R. Bosse von der Gutehoffnungshütte, Direktor A. Böllinger von der Brückenbauanstalt Gustavsburg und Ingenieur H. Juchó in Dortmund. Der von dieser Kommission nach Sichtung der vorhandenen ältern Prüfungsergebnisse aufgestellte Arbeitsplan umfasst: I. Versuche über den

Gleitwiderstand von Nietverbindungen bei verschiedenartiger Anordnung der Nietbilder; 2. Versuche zur Ermittlung der durch die Niete bedingten Querschnittsschwächung; 3. Versuche mit fertigen Teilen des Eisenbrücken- und Hochbaues (Anschlüsse steifer Stäbe, Ausknicken vergitterter Druckstäbe, Seitensteifigkeit der oberen Gurtung oben offener Brücken- und Kranträger und der Ecken von Querrahmen); 4. Versuche über das Abbiegen von Winkelschenkeln; 5. Versuche über die Zweckmässigkeit der Ausbildung der Querträger, der Stabanschlüsse und der Knotenpunkts-Verlaschungen; 6. Versuche über den Einfluss des Winddrucks auf gegliederte Eisenbauwerke, sowie über Wert und Haltbarkeit von Farbanstrichen an Eisenbauten. — Die zum Teil schon abgeschlossenen, z. T. in Ausführung begriffenen Vorversuche erstrecken sich auf Bestimmung 1. des Einflusses der verschiedenen Nietverfahren (mechanisch und von Hand), 2. der Bedeutung des kleinen kegelförmigen Ansatzes unter dem Nietkopf und 3. des Einflusses der Oberflächenbeschaffenheit zusammengenieteter Eisenenteile auf den Gleitwiderstand (Oberflächen roh, gebeizt und geölt, gebeizt und mit Menniganstrich). — Es handelt sich hier um Versuche, die auf streng wissenschaftlicher Grundlage im grossen durchgeführt und deren Ergebnisse durch die technischen Zeitschriften der Fachwelt vermittelt werden sollen, wie der mit der Leitung der Vorversuche betraute Dipl. Ing. A. Seydel von der Gesellschaft Harkort im Z. d. B. berichtet.

**Ein Torfmoor-Elektrizitätswerk**, das von der kgl. Meliorations-Versuchsanstalt und den Hanseatischen Siemens-Schuckert-Werken in Hamburg im Auricher Wiesmoor errichtet wird, geht seiner Vollendung entgegen. Es handelt sich, wie wir der E. T. Z. entnehmen, um Schaffung eines Schiffahrts-Kanalnetzes, wozu ausschliesslich Maschinenarbeit (grosse Moorpflege) in Anwendung kommen soll. Der Torf des dortigen Hochmoors enthält auf die  $t$  allein etwa 30 kg schwefelsaures Ammoniak im Werte von fast 9 Fr., ausserdem können nach einem neuen, praktisch erprobten Verfahren durch Vergassung pro  $t$  noch 2500  $m^3$  Kraftgas gewonnen werden. Damit lassen sich in einer Grossgasmaschine 600  $PS/Std.$  leisten