

Hochschule für Technik und Wirtschaft Berlin

Wilhelminenhofstraße 75A, 12459 Berlin

 $\label{eq:Fachbereich 1}$ Ingenieurwissenschaften - Energie und Information Regenerative Energien (B)

Pelton Turbine vom 05.05.2023

Betreuerin: Laila Rezai Gruppe: 5

| Name | Matrikelnummer |
|-----------------------------|----------------|
| Johannes Tadeus Ranisch | 578182 |
| Markus Jablonka | 580234 |
| Niels Feuerherdt | 577669 |
| Katharina Jacob | 578522 |
| Vorname, Name 5. Student:in | Matrikelnummer |



Inhaltsverzeichnis

| 1 Versuchsziele | | | | |
|-----------------|------|---------------------------------------|---|---|
| 2 | The | oretisc | her Hintergrund | 1 |
| 3 | Vers | suchsbo | eschreibung | 1 |
| 4 | Vor | bereitu | ngsfragen | 1 |
| | 4.1 | Wie is | st die hydraulische Leistung definiert? | 1 |
| | 4.2 | Skizzi | eren Sie den typischen Verlauf einer Rohrleitungskennlinie | 1 |
| | 4.3 | Welch | ne Proportionalität ergib sich bei Strömungsmaschinen zwischen Leistung | |
| | | und I | Orehzahl? | 1 |
| | 4.4 | Wie la | ässt sich der Betriebspunkt einer Pelton-Turbine einstellen? | 2 |
| | 4.5 | Welch | er hydraulische Parameter wird zur Regelung der Pelton-Turbine verändert? | |
| | | Durch | n welche Einstellung passiert das? | 2 |
| 5 | Vers | suchsdi | urchführung | 2 |
| 6 | Aus | wertun | g | 3 |
| | 6.1 | Kennl | linie der Pumpe | 3 |
| | 6.2 | 6.2 Betriebspunkte der Pelton-Turbine | | |
| | | 6.2.1 | Berechnen Sie die hydraulische Leistung, die mechanische Leistung und | |
| | | | die elektrische Leistung in jedem Arbeitspunkt | 4 |
| | | 6.2.2 | Bestimmen Sie den Turbinenwirkungsgrad und tragen diesen grafisch über | |
| | | | der Drehzahl auf | 5 |
| | | 6.2.3 | Vergleichen Sie den Arbeitspunkt mit bestem Wirkungsgrad mit den theo- | |
| | | | retischen Betrachtungen | 6 |
| | | 6.2.4 | Interpretieren Sie evtl. auftretende Abweichungen des optimalen Arbeits- | |
| | | | punkts | 6 |
| | 6.3 | Verlus | stbeiwert der Düse | 6 |
| 7 | Que | ellen | | 7 |
| 8 | Anh | ang | | 8 |

Abbildungsverzeichnis

| 1 2 3 | Rohrleitungskennlinie bei vollständig geöfneter Düse | 4 |
|-------------|---|----|
| J | llenverzeichnis | (|
| 1 | Drehzahlen,Leistungen und Wirkungsgrade der Pelton Turbine bei verschiedenen Arbeitspunkten | 10 |

Abkürzungsverzeichnis

PV Photovoltaik

MPP Maximum Power Point

1 Versuchsziele

Für den Versuch "Wasserkraft – hydraulische Anlage und Pelton-Turbine" müssen zu allererst die Charakteristika einer mehrstufigen radialen Kreispumpe aufgenommen werden. Diese können im nächsten Schritt mit den theoreitschen Werten verglichen. Dann wird die Pelton-Turbine untersucht. Hier werden die Arbeitspunkte dieser vermessen um den optimalen heraus zu suchen. Dieser wird dann mit dem theoretischen Optimum verglichen.

2 Theoretischer Hintergrund

3 Versuchsbeschreibung

4 Vorbereitungsfragen

4.1 Wie ist die hydraulische Leistung definiert?

$$P_{Eigenverbrauch} = U_{LR} \cdot I_{LR} \cdot \dot{Q} = \dot{m} \cdot g \cdot H \tag{1}$$

4.2 Skizzieren Sie den typischen Verlauf einer Rohrleitungskennlinie

Dies ist die typische Rohrleitungskennlinie.

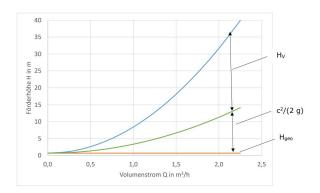


Abbildung 1: Rohrleitungskennlinie bei vollständig geöfneter Düse

4.3 Welche Proportionalität ergib sich bei Strömungsmaschinen zwischen Leistung und Drehzahl?

Die mechanische Leistung $P_{Mech.}$ ist in Gleichung 2 definiert.

$$P_{Mech.} = M \cdot 2 \cdot \pi \cdot n \tag{2}$$



Dabei ist n die Drezahl und M das Moment. Somit ist die mechanische Leistung proportional zu der Drehzahl.

4.4 Wie lässt sich der Betriebspunkt einer Pelton-Turbine einstellen?

Der Betriebspunkt ist mit dem Volumenstrom/Strahldurchmesser, durch eine angelegte Last am Generator oder den Erregerstrom I_{Err} steuerbar. Dabei ist der optimale Betriebspunkt über die optimale Drehzahl zu finden. Dabei liegt die optimale Drehzahl bei der halben Austrittsgeschwindigkeit aus der Düse.

4.5 Welcher hydraulische Parameter wird zur Regelung der Pelton-Turbine verändert? Durch welche Einstellung passiert das?

Die Düsennadel kann so eingestellt werden, dass der Durchflussquerschnitt sich verändert. Mit dem Durchflussquerschnitt lässt sich dann der Volumenstrom Q steuern und somit die Drehzahl der Perlton Turbine.

5 Versuchsdurchführung

Beschreiben Sie kurz die entscheidenden Arbeitsschritte und die gewählten Einstellwerte und jeweils genutzten Messgeräte. Werden hier Bilder verwendet, dann werden sie fortlaufend (inklusive der Bilder aus Abschnitt 3!) nummeriert. Sind sie aus einer anderen Quelle (z.B. Praktikumsanleitung) übernommen, dann sind sie, wie unter Gliederungspunkt 3 beschrieben, kenntlich zu machen.

Beispiel: "Der Versuch wurde gemäß Versuchsanleitung [xxx] durchgeführt. Die Anfangswerte der Ausgangsspannung U0 des Funktionsgenerators wurde für den vorgegebenen Bereich durchgesteuert. Strom und Spannung wurde in Tabelle 1 (siehe Anhang) aufgenommen..."

6 Auswertung

6.1 Kennlinie der Pumpe

Damit die Pumpenkennlinie dargestellt werden kann, müssen die gemessenen Ströme für den Volumenstrom und den Druck erst in verwwendbare Einheiten umgewandelt werden. Hierzu werden Proportionalitätsfaktoren und Kalibrieungsoffsets benötigt. Die Offsets wurden gemessen und batragen $I_{off,Q} = 4,05mA$ und $I_{off,p} = 5,868mA$. Die Proportionalitätsfaktoren wurden in der Versuchsanleitung gegeben und betragen $K_Q = 6,3\frac{l}{min\cdot mA}$ und $K_p = 0,6\frac{bar}{mA}$. Die Volumenströme in $\frac{m^3}{h}$ lassen sich mittels Gleichung 3 berechnen und die Drücke in bar mittels Gleichung 4.

$$Q = (I_{mess} - I_{off,Q}) \cdot K_Q \cdot \frac{60\frac{min}{h}}{1000\frac{l}{m^3}}$$
 (3)

$$p = (I_{mess} - I_{off,p}) \cdot K_p \tag{4}$$

Des wieteren müssen die Drücke in Förderhöhen umgewandelt werden. Hierzu wird die gravitationknostante $g=9,81\frac{m}{s^2}$ und die Dichte des Wassers $\rho=998\frac{kg}{m^3}$ benötigt. Dies erfolgt mit Gleichung 5, wobei der Druck in Pascal und nicht in bar angegeben werden muss.

$$H = \frac{p}{\rho \cdot g} \tag{5}$$

Aus den im Anhang gegebenen Messtabelln ergibt sich die Abbildung 2.

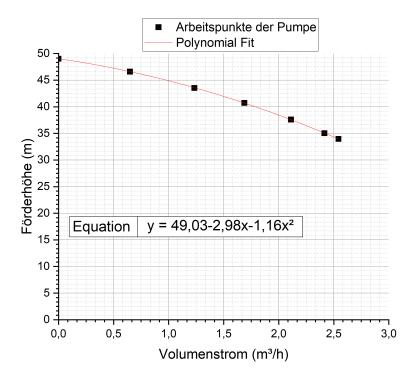


Abbildung 2: Pumpenkennlinie bei gemessenen Arbeitspunkten

6.2 Betriebspunkte der Pelton-Turbine

6.2.1 Berechnen Sie die hydraulische Leistung, die mechanische Leistung und die elektrische Leistung in jedem Arbeitspunkt.

Zur berechnung der hydraulischen Leistung werden erneut die Volumenströme und Förderhöhen benötigt, welche Analog zu dem vorgehen in Unterabschnitt 6.1 berechnet wurden. Die hydraulische Leistung wird mittels Gleichung 6 berechnt:

$$P_{Hyd.} = \rho \cdot g \cdot Q \cdot H \tag{6}$$

Die mechanische Leistung lässt sich mittels der Gleichung 2 aus Unterabschnitt 4.3 berechnen. Jedoch mussten zuerst die Messwerte des Kraftsensors ausgewertet und in ein Moment umgerechnet werden. Dieser hat zeitreihen der ausgeübten Kraft aufgezeichnet, von welchen die Mittelwerte gebildet wurden. Anschließend wurden diese Kräft mit der Länge des Hebelarms l=290mm verrechnet, um ein Moment heraus zu bekommen. Die elektrische Leistung lies sich durch die Gemessenen Phasenströme und -Spannungen mittels Gleichung 7 berechen:

$$P_{El.} = U \cdot I \tag{7}$$

Die Leistungen bei den verschiedenen Arbeitspunkten lassen sich in Tabelle 1 finden.

Tabelle 1: Drehzahlen,Leistungen und Wirkungsgrade der Pelton Turbine bei verschiedenen Arbeitspunkten

| Drehzahl in min^-1 | $P_{hyd.}$ in W | $P_{Mech.}$ in W | $P_{El.}$ in W | $ \eta_{Turbine} $ |
|----------------------|-------------------|--------------------|------------------|----------------------|
| 3180 | 298,927 | -2,014 | 0,533 | -0,67% |
| 3130 | 297,214 | 1,325 | 42,990 | 0,45% |
| 2970 | 296,785 | 23,337 | 142,288 | 7,86% |
| 2800 | 296,785 | 40,993 | 258,249 | 13,81% |
| 2600 | 296,785 | 50,566 | 363,731 | 17,04% |
| 2430 | 296,357 | 59,603 | 438,209 | 20,11% |
| 2230 | 295,929 | 60,693 | 473,889 | 20,51% |
| 2050 | 295,029 | 62,358 | 482,203 | 21,14% |
| 1930 | 294,579 | 58,116 | 482,203 | 19,73% |
| 1820 | 294,130 | 57,654 | 473,889 | 19,60% |
| 1750 | 294,130 | 57,198 | 473,889 | 19,45% |
| 1640 | 292,830 | 53,868 | 491,036 | 18,40% |
| 1360 | 292,830 | 51,171 | 461,418 | 17,47% |
| 1220 | 293,727 | 46,710 | 423,573 | 15,90% |
| 1100 | 293,727 | 43,527 | 389,711 | 14,82% |
| 970 | 292,427 | 38,550 | 346,757 | 13,18% |
| 875 | 292,852 | 35,740 | 321,555 | 12,20% |
| 795 | 292,427 | 33,160 | 305,361 | 11,34% |
| 705 | 292,405 | 30,200 | 276,435 | 10,33% |
| 610 | 292,874 | 26,396 | 241,101 | 9,01% |
| 535 | 292,427 | 23,772 | 218,238 | 8,13% |

6.2.2 Bestimmen Sie den Turbinenwirkungsgrad und tragen diesen grafisch über der Drehzahl auf.

Die Turbinen Wirkungsgrade können durch Gleichung 8 berechnet und werden in Tabelle 1 Numerisch und in Abbildung 3 grafisch über die Drehzahl abgebildet.

$$\eta_{Turbine} = \frac{P_{Hyd.}}{P_{Mech.}} \tag{8}$$

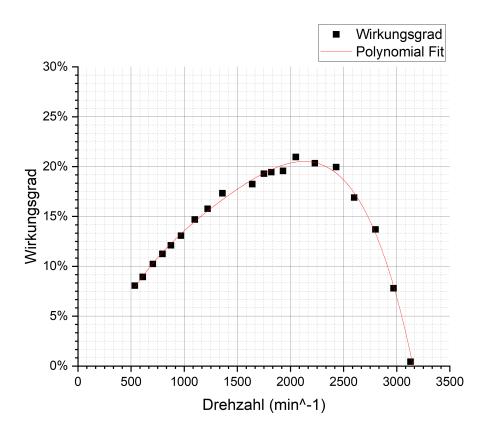


Abbildung 3: Turbinenwirkungsgrade über die Drehzahl

- 6.2.3 Vergleichen Sie den Arbeitspunkt mit bestem Wirkungsgrad mit den theoretischen Betrachtungen
- 6.2.4 Interpretieren Sie evtl. auftretende Abweichungen des optimalen Arbeitspunkts.
- 6.3 Verlustbeiwert der Düse

7 Quellen

Test [1, text]

Literatur

[1] Thermoelektrizität. https://de.wikipedia.org/wiki/ThermoelektrizitÃďt#Seebeck-Effekt. Accesed 30.04.2023-14:01.



8 Anhang

In den Anhang gehört eine Kopie aller aufgenommenen Messdaten (vor der Weiterverarbeitung), ggf. mit Anmerkungen, sowie Datenblätter von Messgeräten und Maschinen soweit verfügbar.