

Abschlussbericht

10.03.2016 Aachen



OpVibFE Simulation der Eigenspannungsreduzierung von Bauteilen durch Vibrationsentspannung

Dipl.-Ing. D. Witter Dr.-Ing. R. Schelenz Univ. Prof. Dr.-Ing. G. Jacobs





Gliederung

- Einleitung
- Simulation des Schweißprozesses
- Vibrationsanalyse
- Simulation des VSR Verfahrens
- Vergleich VSR Verfahren & Spannungsarmglühen
- Vibrationsentspannung eines Maschinenträgers



Einleitung Definition: Eigenspannungen

Eigenspannungen: Spannungen in einem abgeschlossenen System auf das keine äußeren Lasten wirken¹

Eigenspannungen 1. Art¹

- homogen über große Werkstoffbereiche z.B. bei thermischen Eigenspannungen
- Beeinflussung des inneren Kräftegleichgewichts **bewirkt immer** eine makroskopische Maßänderung des Körpers
- → Beschreibung der Eigenspannungen durch das Hookesche Gesetz

Eigenspannungen 2. Art¹

- homogen über kleine Werkstoffbereiche (Körner) z.B. bei Streckgrenzen-Anisotropie
- Beeinflussung des inneren Kräftegleichgewichts kann eine makroskopische Maßänderung des Körpers bewirken

Eigenspannungen 3. Art¹

- inhomogen über kleinste Werkstoffbereiche (mehrere Atomabstände) z.B. durch lokale Gitterbaufehler wie Versetzungen oder eingebaute Fremdatome
- Beeinflussung des inneren Kräftegleichgewichts bewirkt keine makroskopische Maßänderung des Körpers
- → Keine Beschreibung der Spannungen durch das Hookesche Gesetzt

1) Wolfstieg U., Macherauch, E.: Ursachen und Bewertung von Eigenspannungen Chemie-Ing.-Techn. Nr. 45 (1973)

CWD Chair for Wind Power Drives









Einleitung Entstehung thermischer Eigenspannungen

Mechanisches Werkstoffverhalten beim Schweißen







Einleitung Reduzierung von Eigenspannungen

Prinzip der Relaxation

- Lokale Überschreitung der Streckgrenze
- Dadurch lokales plastisches Fließen des Werkstoffes
- Abbau von Eigenspannungen

Thermisch (Spannungsarmglühen)

- Verringerung der Streckgrenze durch erwärmen unterhalb der Rekristalisierungstemperatur
- Dadurch lokales fließen, dort wo Eigenspannungen sind
- entspannen des Werkstoffes
- Homogenes Abkühlen erforderlich

Unverformt Geringe Belastung Höhere Belastung Gleitebenen Gleitebenen

Mechanisch

- Gezielte Lasteinwirkung
- Lokale, plastische Deformation besonders in Bereichen mit vorhandenen Eigenspannungen
- dadurch lokale Entlastung des Werkstoffes

Beispiele:

Recken, Vibrationsentspannung (VSR), ect.





Folie 5

Einleitung Ansatz des VSR-Verfahrens

Voraussetzungen

- Bei dynamischen Anregungen eines elastischen Systems verformt sich dieses frequenzabhängig.
- Träge, elastische Systeme weisen Eigenfrequenzen und Eigenformen (Eigenmoden) auf.
- ➢ Wird ein träges, elastisches System mit seiner Eigenfrequenz angeregt, verstärken sich die Schwingungen des Systems → Resonanz

Idee des Vibrationsentspannungsverfahrens¹:

- Lokale Überschreitung der Fließgrenze des Werkstoffes durch Biegeschwingungen in Bereichen mit hohen Eigenspannungen
- Dadurch plastisches Fließen des Werkstoffes
- Infolge dessen lokale Entspannung und Abbau von Eigenspannungen
- → Biegemoden in Richtung der Schweißnaht sind hilfreich





1) Yang, Jung, Yancey - Finite Element Modeling of Vibration Stress Relief after Welding," in s Presented at the American Society of Materials, 2005







Einleitung Biegemoden des Probekörpers



Folie 7 Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen







Gliederung

- Einleitung
- Simulation des Schwei
 ßprozesses
- Vibrationsanalyse
- Simulation des VSR Verfahrens
- Vergleich VSR Verfahren & Spannungsarmglühen
- Vibrationsentspannung eines Maschinenträgers



Simulation des Schweißprozesses Werkstoffkennwerte S355 J2G3







Simulation des Schweißprozesses Werkstoffkennwerte S355 J2G3



Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen





Simulation des Schweißprozesses Werkstoffkennwerte S355 J2G3







Simulation des Schweißprozesses **Modellaufbau**



Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen

Simulation des Schweißprozesses Modellaufbau



Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen





Simulation des Schweißprozesses Modellaufbau

Thermische Belastung - Simulationsverlauf



Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen







Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen CWD Chair for Wind Power Drives



Vergleichsspannung nach Mises – nach dem vollständigen Abkühlen (T = 20 °C)



Die Vergleichsspannung ist nach dem Abkühlen hinsichtlich ihrer Verteilung und Ausprägung ähnlich



Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen























Fazit des Vergleichs von Simulation und Messung

- Die Abweichungen zwischen der vereinfachten Simulation "Linie" und der Simulation "Punkt" sind vergleichsweise gering
 - ➔ Das "Linien"-Modell ist hinreichend genau
- Quer- und senkrecht zur Nahtrichtung stimmen die Eigenspannungen qualitativ gut überein.
- Im Bereich der Nahtmitte weisen die Simulationen jedoch erhebliche Abweichungen zu den Messergebnissen auf ausgeprägte Druckeigenspannungen
- In Nahtrichtung passen die Spannungsverteilungen von Simulation und Messung gut zusammen

Mögliche Ursachen:

- Keine exakten Werkstoffkennwerte der Probenkörper verfügbar
- Abweichender Ablauf des realen Schweißprozesses (8 Lagen nacheinander mit Abkühlphasen geschweißt)
- Gefüge- und Phasenumwandlungen des Werkstoffes sind im Simulationsmodell unzureichend Berücksichtigt (Wohlfahrt)















Gliederung

- Einleitung
- Simulation des Schweißprozesses
- Vibrationsanalyse
- Simulation des VSR Verfahrens
- Vergleich VSR Verfahren & Spannungsarmglühen
- Vibrationsentspannung eines Maschinenträgers



Vibrationsanalyse Frequenzanalyse - Versuchsanordnung

- Der Schwingtisch-Baugruppe mit montierter Probenplatte

Ziel: Validierung des Versuchsaufbaus

- Der Probenplatte ohne Schwingtisch



Folie 22 Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen





Vibrationsanalyse Ergebnisse - Versuchsanordnung





Übersicht ähnlicher Eigenmoden beider Modelle: Schwingtisch-Baugruppe und Probenplatte

Eigenmode Platte	Eigenfrequenz Platte [Hz]	Eigenmode Baugruppe	Eigenfrequenz Baugruppe [Hz]
1	426,9	5	424,1
4	1467,7	51	1584,3
9	2165,0	83	2120,0

Erste relevante Biegemode liegt bei 424 Hz und damit deutlich über der maximalen Frequenz des Vibrators.

Der Versuchsaufbau muss so abgeändert werden, dass die Eigenfrequenzen reduziert werden.

Folie 23 Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen





Vibrationsanalyse - Einfluss Eigenspannungen Modellaufbau

- Einbindung der Platte mit den zuvor simulierten Eigenspannungen aus dem Schweißprozess
- Befestigung am Schwingtisch durch vier Verbindungselemente
- Vernetzung mit insgesamt 100.462 Hexaeder-Elementen



Vergleich der Ergebnisse mit und ohne aufgeprägte Eigenspannungen







Vibrationsanalyse - Einfluss Eigenspannungen Ergebnisse

Beispiel: 4. Eigenmode





Mode 4: f = 437,02 Hz Wölbung der Platte quer zur Naht Mode 4: f = 440,68 Hz Wölbung der Platte quer zur Naht

- LeichteUnterschiede in der 4. Eigenfrequenz aufgrund von Eigenspannungen feststellbar (3,66 Hz)
- Reduzierung der Eigenspannungen im Messbereich nahe dieser Frequenz möglich







Vibrationsanalyse - Einfluss Eigenspannungen Ergebnisse

Beispiel: 15. Eigenmode



ohne Eigenspannungen





Mode 15: f = 855.90 Hz Wölbung der Platte diagonal zur Naht Mode 15: *f* = 856.16 Hz Wölbung der Platte diagonal zur Naht

Keine signifikanten Unterschiede in der 15. Eigenfrequenz aufgrund von Eigenspannungen feststellbar



Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen





Vibrationsanalyse - Einfluss Eigenspannungen Ergebnisse

Übersicht der relevanten (die Platte betreffenden) Eigenmoden

Eigenmode [Nr]	Frequenz (oE) [Hz]	Frequenz (mE) [Hz]	Differenz [Hz]
4	437,02	440,68	3,66
6	480,09	480,45	0,36
7	526,51	526,99	0,48
21	855,90	856,16	0,26

• Alle Nichtaufgeführten Moden haben keinen nennenswerten Effekt auf die Schweißnaht

Höhere Moden zeigen keine größeren Unterschiede mehr

Fazit:

- Bei geringeren Eigenfrequenzen sind die Unterschiede am deutlichsten (bis 3 Hz, 4. Mode)
- Die Eigenmoden liegen jedoch deutlich über den Anregungsfrequenzen des Motors (bis ca. 125 Hz)
- Die Simulation eines Hochlaufs soll weiteren Aufschluss über die mögliche Anregung höherer Moden ergeben.
- → Ggf. Reduzierung der Eigenfrequenzen durch Anbringung einer zusätzlichen Trägheitsmasse







Vibrationsanalyse Zwischenfazit

Frequenzanalysen Probenplatte mit Schwingtisch

- Eigenmoden und Eigenfrequenzen der Probenplatte lassen sich durch den Schwingtisch auf die Probenplatte übertragen
- Erste relevante Eigenfrequenz liegt mit 426 Hz deutlich über der Anregungsfrequenz des Vibrators (100 Hz bei 6000 min⁻¹)
- Signifikante Anregungen der Platte sind somit nicht zu erwarten
- Somit kaum Energieeintrag in die Probenplatte zu erwarten
- > Daher keine Reduktion von Eigenspannungen bei aktuellem Versuchsaufbau

Fazit für den Versuchsaufbau

- > Änderung der Anordnung von Vibrator, Schwingtisch und Probenplatte
- Reduktion der Eigenfrequenzen des Versuchsaufbaus durch Massenträgheiten (Zusatzmassen)





Vibrationsanalyse – alternativer Versuchsaufbau Modellaufbau

Alternativer Versuchsaufbau

Zur Reduzierung der Eigenfrequenzen wird der Versuchsaufbau geändert:

- Vertikale Befestigung über vorhandene Bohrungen in der Platte seitlich am Schwingtisch (Bild 1)
- Wie 1. jedoch optional zusätzliche, träge Masse (weitere Probenplatte) an dem Vibrationskörper befestigt (Bild 2)
- 3. Wie 2. jedoch Erhöhung der trägen Masse durch weitere Probenplatte (Bild 3)





Vibrationsanalyse – alternativer Versuchsaufbau Ergebnisse

Ergebnisse der Frequenzanalysen für den alternativen Versuchsaufbau











Gliederung

- Einleitung
- Simulation des Schweißprozesses
- Vibrationsanalyse
- Simulation des VSR Verfahrens
- Vergleich VSR Verfahren & Spannungsarmglühen
- Vibrationsentspannung eines Maschinenträgers



Simulation des VSR – Verfahrens Modellaufbau

- Der Motor ist in horizontaler Richtung mittig und in vertikaler Richtung bündig an der Oberkante des Schwingtisches angebracht
- Die Kontaktfläche entspricht der zu simulierenden Referenzfläche und hat die Maße 170 mm x 300 mm



Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen





Simulation des VSR – Verfahrens Modellaufbau



→ Dynamische Simulation im Zeitbereich mit Berücksichtigung der Plastizität





Simulation des VSR – Verfahrens Ergebnisse



- Nahezu konstante Oberspannung im Bereich der Streckgrenze
- > Deutlicher Abfall der Unterspannung in den ersten 4 Perioden, danach konstanter Verlauf
- → Reduzierung der Mittelspannung unter 100 N/mm²





Simulation des VSR – Verfahrens Ergebnisse



Die Vibrationsbehandlung verringert deutlich die Longitudinalspannungen





Simulation des VSR – Verfahrens Ergebnisse

Vergleich der Spannung vor und nach der simulierten Vibrationsbehandlung



- Deutliche Reduzierung der Zugeigenspannungen neben der Naht
- Erzeugung geringer Druckeigenspannungen in der Nahtmitte (bis 40 N/mm²)
- Erzeugung von Druckeigenspannungen an der Nahtoberfläche (bis 81 N/mm²)

Die Vibrationsbehandlung verringert deutlich die Longitudinalspannungen







Gliederung

- Einleitung
- Simulation des Schweißprozesses
- Vibrationsanalyse
- Simulation des VSR Verfahrens
- Vergleich VSR Verfahren & Spannungsarmglühen
- Vibrationsentspannung eines Maschinenträgers



Vergleich VSR - Verfahren & Spannungsarmglühen Modellaufbau

Simulation Spannungsarmglühen

Temperaturrandbedingung

- Vorgabe Spannungsarmglühen 560 °C, nach Glühprotokoll VSR
- Die Temperaturrandbedingungen wurde homogen f
 ür die gesamte Bauteiloberfl
 äche vorgegeben.









Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen

Folie 38

Vergleich VSR - Verfahren & Spannungsarmglühen Einfluss Werkstoffverfestigung

Metallische Werkstoffe können bei plastischer Deformation zur Verfestigung neigen. Je nach Werkstoff wird zwischen kinematischer und isotroper Verfestigung unterschieden.

isotrope Verfestigung:

Vergrößerung des Spannungstensors bei zyklischer Belastung gleichmäßig in alle Richtungen

Erhöhung von Druckund Zugfließgrenze

Überwiegend spröde Werkstoffe¹

 σ_2 σ_1 σ_1

kinematische Verfestigung:

Verschiebung des Spannungstensors bei zyklischer Belastung in eine Richtung

Verschiebung von Druckund Zugfließgrenze

Überwiegend duktile Werkstoffe¹

Für den verwendeten Werkstoff S355J2G3 wird im folgenden kinematisches Verfestigungsverhalten vorausgesetzt²

1) Rust, Wilhelm Nichtlineare Finite-Elemente-Berechnungen. Kontakt, Geometrie, Material (Wiesbaden, 2011)

2) Die plastischen Werkstoffkennwerte wurden für kinematische Verfestigung linearisiert





Vergleich VSR - Verfahren & Spannungsarmglühen Einfluss Werkstoffverfestigung

Spannungsarmglühen Vergleich isotrope und kinematische Verfestigung

- Die Eigenspannungen liegen nach dem Schweißprozess bei isotroper Verfestigung bei über 400 N/mm².
- Für die kinematische Verfestigung werden lediglich 350 N/mm² erreicht.
- Für isotrope Verfestigung beträgt die Reduzierung der Eigenspannungen durch das simulierte Spannungsarmglühen ca. 80 N/mm²
- Für kinematische Verfestigung wird hingegen eine Reduzierung von 150 N/mm² erreicht.



Vergleichsspannung Mises

- Eig: Eigenspannungen nach der Schweißsimulation (durchgehend)
- GL: Spannungen nach der Glühsimulation (gestrichelt)
- ISO: isotrope Verfestigung (blau)
- KIN: kinematische Verfestigung (rot)





Folie 40 Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen

Vergleich VSR – Verfahren & Spannungsarmglühen Ergebnisse







Vergleich VSR-Verfahren & Spannungsarmglühen Ergebnisse



Folie 42 Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen Chair for Wind Power Drives



Vergleich VSR-Verfahren & Spannungsarmglühen **Ergebnisse**



Chair for Wind Power

Abschlussbericht OpVibFE Folie 43 Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen

Vergleich VSR-Verfahren & Spannungsarmglühen Ergebnisse



Folie 44 Abschlussbericht OpVibFE Dipl.-Ing. Dennis Witter 10.03.16 Aachen





Vergleich VSR – Verfahren & Spannungsarmglühen Zusammenfassung

Vergleich kinematische und isotrope Verfestigung

- Kinematische Verfestigung des Werkstoffes führt zu einer Verschiebung des Spannungstensors und infolge dessen zu einer gleichsinnigen Verschiebung der Druck- und der Zugfließgrenze des Werkstoffes.
- Dieses plastische Werkstoffverhalten wird überwiegend für duktile Werkstoffe vorausgesetzt.
- Isotrope Verfestigung hingegen erhöht jeweils die Druck- und die Zugfließgrenze richtungsunabhängig.
- Isotrope Verfestigung wird für spröde Werkstoffe empfohlen.
- Der verwendete Werkstoff S355J2G3 verhält sich überwiegend duktil. Daher wird hierfür die kinematische Verfestigung für die Modellbildung verwendet.
- Die Ergebnisse zeigen, dass die Reduzierung der Eigenspannungen bei der Simulation des Spannungsarmglühen für die kinematische Verfestigung deutlich günstiger ausfällt als für isotrope Verfestigung.





Vergleich VSR – Verfahren & Spannungsarmglühen Zusammenfassung

Vergleich zwischen Spannungsarmglühen und Vibrationsbehandlung

- Beide Verfahren verringern den Eigenspannungszustand im Bereich der Naht deutlich.
- Bei der VSR-Behandlung nehmen die Zugspannungen quer und senkrecht zur Naht jedoch zu.
- In Nahtrichtung ist die Reduzierung der Eigenspannungen f
 ür die VSR-Behandlung gr
 ößer.
- Da die Vergleichsspannung beim VSR-Verfahren insgesamt abnimmt, ist die Erhöhung der Spannungskomponenten quer und senkrecht zur Naht auf eine Verdrehung des Spannungstensors zurückzuführen.
- Für das Spannungsarmglühen ergeben sich in allen Richtungen geringere Spannungskomponenten.
- Jedoch ist der Effekt hinsichtlich der Vergleichsspannung geringer als bei dem VSR-Verfahren.





Gliederung

- Einleitung
- Simulation des Schweißprozesses
- Vibrationsanalyse
- Simulation des VSR Verfahrens
- Vergleich VSR Verfahren & Spannungsarmglühen
- Vibrationsentspannung eines Maschinenträgers



Vibrationsentspannung Maschinenträger Versuchsaufbau



Vibrator

Zur Anregung des Maschinenträgers durch rotierende, exzentrische Massen

Impulshammer zur Ermittlung von Eigenfrequenzen

Dehnungsmessung zur Ermittlung von Eigenfrequenzen

VIBMATIC 8000 Steuer- und Messsystem zur Vibrationsentspannung

Maschinenträger Gussteil, Masse ca. 15 to







Vibrationsentspannung Maschinenträger Frequenzanalyse

Relevante Eigenmoden des Maschinenträgers

- → Große Amplituden
- → Eigenfrequenzen im Bereich der Anregungsfrequenz des Vibrators < 125 Hz

Aus den Frequenzanalysen ergeben sich mögliche Positionen zur Dehnungsmessung Sockel

- a)
- b) Flansch







Vibrationsentspannung Maschinenträger Ergebnisse Dehnungsmessung





Dehnungsmessstreifen am Sockel des Maschinenträgers

Ergebnisse der Dehnungsmessungen am Sockel des Maschinenträgers

- > Maximale Amplituden bis -90 μ m/m → Dehnung: 0,009 % << Dehngrenze bei 0,2%
- Keine plastische Deformation messbar.

Jedoch kam es bei Vibrationen auf bei den gemessenen Eigenfrequenzen zu keiner schädlichen Resonanz des Bauteils.



